

This is a digital copy of a book that was preserved for generations on library shelves before it was carefully scanned by Google as part of a project to make the world's books discoverable online.

It has survived long enough for the copyright to expire and the book to enter the public domain. A public domain book is one that was never subject to copyright or whose legal copyright term has expired. Whether a book is in the public domain may vary country to country. Public domain books are our gateways to the past, representing a wealth of history, culture and knowledge that's often difficult to discover.

Marks, notations and other marginalia present in the original volume will appear in this file - a reminder of this book's long journey from the publisher to a library and finally to you.

Usage guidelines

Google is proud to partner with libraries to digitize public domain materials and make them widely accessible. Public domain books belong to the public and we are merely their custodians. Nevertheless, this work is expensive, so in order to keep providing this resource, we have taken steps to prevent abuse by commercial parties, including placing technical restrictions on automated querying.

We also ask that you:

- + *Make non-commercial use of the files* We designed Google Book Search for use by individuals, and we request that you use these files for personal, non-commercial purposes.
- + Refrain from automated querying Do not send automated queries of any sort to Google's system: If you are conducting research on machine translation, optical character recognition or other areas where access to a large amount of text is helpful, please contact us. We encourage the use of public domain materials for these purposes and may be able to help.
- + *Maintain attribution* The Google "watermark" you see on each file is essential for informing people about this project and helping them find additional materials through Google Book Search. Please do not remove it.
- + *Keep it legal* Whatever your use, remember that you are responsible for ensuring that what you are doing is legal. Do not assume that just because we believe a book is in the public domain for users in the United States, that the work is also in the public domain for users in other countries. Whether a book is still in copyright varies from country to country, and we can't offer guidance on whether any specific use of any specific book is allowed. Please do not assume that a book's appearance in Google Book Search means it can be used in any manner anywhere in the world. Copyright infringement liability can be quite severe.

About Google Book Search

Google's mission is to organize the world's information and to make it universally accessible and useful. Google Book Search helps readers discover the world's books while helping authors and publishers reach new audiences. You can search through the full text of this book on the web at http://books.google.com/



Über dieses Buch

Dies ist ein digitales Exemplar eines Buches, das seit Generationen in den Regalen der Bibliotheken aufbewahrt wurde, bevor es von Google im Rahmen eines Projekts, mit dem die Bücher dieser Welt online verfügbar gemacht werden sollen, sorgfältig gescannt wurde.

Das Buch hat das Urheberrecht überdauert und kann nun öffentlich zugänglich gemacht werden. Ein öffentlich zugängliches Buch ist ein Buch, das niemals Urheberrechten unterlag oder bei dem die Schutzfrist des Urheberrechts abgelaufen ist. Ob ein Buch öffentlich zugänglich ist, kann von Land zu Land unterschiedlich sein. Öffentlich zugängliche Bücher sind unser Tor zur Vergangenheit und stellen ein geschichtliches, kulturelles und wissenschaftliches Vermögen dar, das häufig nur schwierig zu entdecken ist.

Gebrauchsspuren, Anmerkungen und andere Randbemerkungen, die im Originalband enthalten sind, finden sich auch in dieser Datei – eine Erinnerung an die lange Reise, die das Buch vom Verleger zu einer Bibliothek und weiter zu Ihnen hinter sich gebracht hat.

Nutzungsrichtlinien

Google ist stolz, mit Bibliotheken in partnerschaftlicher Zusammenarbeit öffentlich zugängliches Material zu digitalisieren und einer breiten Masse zugänglich zu machen. Öffentlich zugängliche Bücher gehören der Öffentlichkeit, und wir sind nur ihre Hüter. Nichtsdestotrotz ist diese Arbeit kostspielig. Um diese Ressource weiterhin zur Verfügung stellen zu können, haben wir Schritte unternommen, um den Missbrauch durch kommerzielle Parteien zu verhindern. Dazu gehören technische Einschränkungen für automatisierte Abfragen.

Wir bitten Sie um Einhaltung folgender Richtlinien:

- + *Nutzung der Dateien zu nichtkommerziellen Zwecken* Wir haben Google Buchsuche für Endanwender konzipiert und möchten, dass Sie diese Dateien nur für persönliche, nichtkommerzielle Zwecke verwenden.
- + *Keine automatisierten Abfragen* Senden Sie keine automatisierten Abfragen irgendwelcher Art an das Google-System. Wenn Sie Recherchen über maschinelle Übersetzung, optische Zeichenerkennung oder andere Bereiche durchführen, in denen der Zugang zu Text in großen Mengen nützlich ist, wenden Sie sich bitte an uns. Wir fördern die Nutzung des öffentlich zugänglichen Materials für diese Zwecke und können Ihnen unter Umständen helfen.
- + Beibehaltung von Google-Markenelementen Das "Wasserzeichen" von Google, das Sie in jeder Datei finden, ist wichtig zur Information über dieses Projekt und hilft den Anwendern weiteres Material über Google Buchsuche zu finden. Bitte entfernen Sie das Wasserzeichen nicht.
- + Bewegen Sie sich innerhalb der Legalität Unabhängig von Ihrem Verwendungszweck müssen Sie sich Ihrer Verantwortung bewusst sein, sicherzustellen, dass Ihre Nutzung legal ist. Gehen Sie nicht davon aus, dass ein Buch, das nach unserem Dafürhalten für Nutzer in den USA öffentlich zugänglich ist, auch für Nutzer in anderen Ländern öffentlich zugänglich ist. Ob ein Buch noch dem Urheberrecht unterliegt, ist von Land zu Land verschieden. Wir können keine Beratung leisten, ob eine bestimmte Nutzung eines bestimmten Buches gesetzlich zulässig ist. Gehen Sie nicht davon aus, dass das Erscheinen eines Buchs in Google Buchsuche bedeutet, dass es in jeder Form und überall auf der Welt verwendet werden kann. Eine Urheberrechtsverletzung kann schwerwiegende Folgen haben.

Über Google Buchsuche

Das Ziel von Google besteht darin, die weltweiten Informationen zu organisieren und allgemein nutzbar und zugänglich zu machen. Google Buchsuche hilft Lesern dabei, die Bücher dieser Welt zu entdecken, und unterstützt Autoren und Verleger dabei, neue Zielgruppen zu erreichen. Den gesamten Buchtext können Sie im Internet unter http://books.google.com/durchsuchen.

The Gift of

WILLIAM H. BUTTS, Ph.D.

A.B. 1878 A.M. 1879

Teacher of Mathematics

1898 to 1922

Assistant Dean, College of Engineering
1908 to 1922

Professor Emeritus

JA 815 . DD9



G. Decher,

handbuch der Mechanik.

Zweiter Band.

• • .

Handbuch

ber

rationellen und technischen Mechanik.

Von

G. Decher,

Brofeffor ber Phyfit und Dechanit an ber t. polytechnischen Schule ju Augeburg.

Erfte Abtheilung. Rationelle Mechanit.

2000

Augsburg. Berlag ber Matth. Rieger'schen Buchhandlung. 1852. ٠. .

t a. s

. .

•

...

.

•

Handbuch

ber

rationellen Mechanik.

Von

G. Decher,

Professor ber Physit und Dechanit an ber t. polytechnischen Schule in Augeburg.

Bweiter Sand.

Medanit fester Syste'me.

Mit & Steintafeln.

Augsburg. Verlag ber Matth. Rieger'schen Buchhandlung. 1853. RADCLIFFE OBSERVATORY OXFORD.

mail. Lit 2.71 Professor William H. Butto 10-14-1935

Vorwort.

Indem ich den Freunden der wissenschaftlichen Mechanit den zweiten Band meines Handbuches sibergebe, welcher das zweite Buch der rationels ien Mechanit umfaßt und die Mechanit fester Spsieme beschandlt, erlaube ich mir über die Behandlung dieses Stoffes nur einige turze Andeutungen zu geben und in Betreff der besondern Anordnung und Ausführung auf die Inhalts-Anzeige und das Buch selbst zu verweisen.

Die Mechanif fefter Opfteme gerfällt ebenfo wie bie Dechanit bes materiellen Punttes in brei Abschnitte. Der erfte ber= klben befagt fich wieber mit ber Untersuchung ber Gefammtwir: O tung ber an einem festen System angreifenben Rrafte und mit ber Bestimmung des Angriffspunktes der allgemeinen Resultirenden, wo eine folche vorhanden ift, und zwar sowohl für folche Systeme, bei benen bie Rrafte und ihre Angriffspunkte ein= gein gegeben vorausgesett werben, b. i. fur Onfteme obne ftetis gen Bufammenbang, als auch fur folche fefte Spfteme von materiellen Puntten, von benen nur bie außere geometrifche Begrengung und die Dichte gegeben ift, und von denen, für die Rechnung wenigstens, vorausgesett wird und vorausgesett werben muß, bag bie einzelnen materiellen Buntte in einer ftetigen Berührung, in fetigem Bufammenhange fteben. Diefe Spfteme habe ich ftetige Spfteme genannt, - und auf ben Unterschied hingewiesen, welcher zwischen ber Borftellung bes Phyfiters und ber bes Mathematiters in Betreff ber innern Beschaffenheit solcher Systeme besteht; ber lettere tann fich nicht auf eine Berudfichtigung ber Porofitat einlaffen; fur ihn ift bie Daffe eines Rörpers eine ftetige Größe, wie der Raum; es gibt deghalb für

thn, für seine Rechnung, in bemselben teine materiellen Bunkte mehr, sondern nur noch geometrische, und die Annahme von sogenannten unendlich kleinen Körpertheilchen, welchen man je nach dem gewählten Coordinatenspstem eine andere Gestalt beilegen muß, ist eine mit mathematischer Strenge unvereindare und daher des Mathematikers unwürdige Vorstellungsweise, welche aus den mathematischen Untersuchungen verdannt werden muß, und wie ich gezeigt habe, verdannt werden kann.

Rach biefer geometrischen Borftellung von einem Körper tann bann auch nicht mehr von einer phyfichen Dichte und von ber Raffe eines Bunttes die Rebe fein, ebensowenig als von einem Rauminhalte bes= felben; beachtet man aber, daß man jedes Gefet, welches für die Menberung ber Dichte von einem Theil eines Rorpers gegen ben anbern' bin stattfindet, burch eine analytische Function ausbruden tann, welche für jeben burch feine Coordinaten bestimmten geometrifden Buntt einen bestimmten Werth erhalt, so wird baburch und für bie mathematische Betrachtung bie Dichte eine ftetig veranderliche Große, wie die Coordinaten, und der Werth, welchen jene Function für einen bestimmten geometrischen Buntt annimmt, stellt bie geome= trifche Dichte fur biesen Buntt vor. Go wie es ferner in einem geometrifchen Buntte ein Menderungsgefet des Bolumens gibt, fo gibt es auch in bemfelben ein Alenderungsgefes ber Maffe, und biefes wird analytisch burch bie Runction ansgebruckt, welche die geometrische Dichte bieses Bunktes bestimmt. Auf gleiche Weise verhalt es fich bann auch mit ben Rraften, beren Intenfitaten, wie fast immer, Functionen ber Coordinaten, ober Functionen ber Coordinaten und der Daffe ihrer Angriffspuntte find; es fann auch hier nicht mehr von einer eigenilichen Kraft in einem geometrischen Bunkte gesprochen werben; jene Functionen geben aber für jeden folden Bunkt einen bestimmten Werth und für jeden noch fo nahe liegenben einen andern; die auf einen bestimmten Punkt ausgeubte Wirtung wird wieber eine ftetig veränderliche Größe, eine geometrifche Rraft, und ift in Bezug auf die Aenberung der Raumbegrenzung bas Menderungsgefet ber Function, welche bas Daaß ber auf einen bestimmten Rorpertheil ausgeübten Wirtung ober bas Daaß ber phnfichen Rraft ausbruckt. Durch biefe Vorstellungsweise wird die Anwendung der höhern Analyfis, der Analyfis der

Stetigleit eine bestimmte, klare und unzweifelhafte, und es werben baburch die hupothetischen, im Areise sich brehenden Definitionen ber veränderlichen Dichte, Wasse, Kraft, u. s. f. beseitigt. *)

Ich habe ferner bei ber Betrachtung ber Gesammtwirkung ber an einem sesten System thätigen Kräfte, ebenso wie bei ber Untersuchung bes Gleichgewichtes und ber Bewegung eines solchen Systems burchaus die bereits in ber Einleitung zum ersten Banbe angebeutete Unterscheisbung ber fördernden und brehenden Wirtung einer Kraft zu Grunde gelegt, und baher nach der Grörterung einiger einsacher Källe im ersten Kapitel, im zweiten die Busammensetzung und Zerslegung der drehenden Kräfte, die Theorie der Kräftepaare von Boinsot, aussichtlich abgehanbelt.

Das britte Rapitel untersucht bann insbesondere die Gesammtwirzing eines Spstems paralleler Rrafte, wendet diese Untersuchung auf die schweren Körper an, und gibt eine ganz neue, streng mathemattiche Ableitung der allgemeinen analytischen Beziehungen für die Bestimmung des Schwerpunktes ober des Mittels pauktes der Masse.

Das vierte Kapitel ift ber Antwendung diefer allgemeinen Beziehungen sowohl in Bezug auf rechtwinklige als Polar=Coorbinatenspfteme gewidmet, und die Behandlung diese Gegenstandes dürfte sowohl was die Strenge der Darstellung als die Ausführlichkeit betrifft, in einem andern Werke nicht übertroffen worden sein. Ins Ginzelne einzugehen, würde hier zu weit führen, ich muß deßhalb hierüber auf die Juhaltsanzeige und das Werk selbst verweisen.

Im fünften Kapitel findet man die Untersuchung über die Gestammtwirkung eines Spftems nicht paralleler Rrafte unter der Boraussesung, daß deren Angriffspuntte nicht in stetigem Busammenhange fiehen, und ihre Intensitäten bestimmte Werthe haben, weshalb

im fechsten Rapitel bie Aufgabe behandelt wird, die Gefammt= wirkung eines Suftems von Kraften zu bestimmen, beren Angriffs

^{*)} Kann es eiwas unlogischeres geben als die Definition: Die veränderliche Dichte in einem Buntte ift die Maffe, welche in der Bolumen : Cinheit enthalten ware, wenn alle Buntte dieser Bolumen : Cinheit dieselbe Dichte hatten?

puntte eine fletige Folge bilben, beren Richtungen von der Lage der Angriffspunkte abbangen, und beren Intenfitaten Functionen von der Lage und Maffe diefer Angriffspunkte find. Um ber Borftellung eine bestimmte Richtung zu geben, habe ich speciell bie Betrachtung ber allgemeinen Maffenanziehung ju Grunde gelegt; es findet inbeffen biefe Untersuchung auch ihre Anwendungen bei ber Lehre von ber Electricität und bem Magnetismus, namentlich auf bie Berechnung ber angiebenben Wirtung electrischer Strome, weghalb benn auch in ber Wahl ber Beispiele barauf Rudficht genommen ift. Auch von biefem Rapitel glaube ich behaupten ju burfen, bag es feinen Gegenftanb mit einer Strenge, Ausführlichkeit und Allgemeinheit behanbelt, welche bemfelben bisher, wenigstens in Lehr = ober Sanbbuchern ber Medjanit, nicht zu Theil geworben ift, und es burfte nicht blos ber Freund ber Mechanit manches Reue barin finben, fonbern auch ber Mathematiter für die Integralrechnung, namentlich was ben immer noch gefürchteten Durchgang bes Menberungsgesets burch Unendlich und bie Ableitung eines bestimmten Integrals burch Differengiren eines anbern bestimmten Integrals in Bezug auf eine Conftante betrifft, manche Denn gerabe bie Ausarbeitung biefes Ra= gute Lehre baraus ziehen. pitels führte mich burch bie Jrrthumer, benen ich in Betreff ber Function V begegnete, auf meine neuen Anfichten von der Bebeutung ber Differentiale und Integrale, welche gwar fr. Dr. Sonufe finns und begriffslos und reinen Unfinn zu nennen beliebte, von benen ich aber fest überzeugt bin, daß fie in nicht langer Zeit allgemein als Grundlage für die Differential = und Integralrechnung werben an= genommen werben, besonders wenn einmal biefe Metaphyfit in einem Lehrgebaube ber Analyfis ber Stetigfeit fustematifch burchgeführt ift, wie ich ein solches bereits auszuarbeiten begonnen habe und hoffe, ben Freunden einer flaren und ftrengen Anschauung der mathematischen Wahrheiten in nicht langer Zeit vorlegen zu können.

Der zweite Abschnitt enthält die Untersuchungen über die Bedins gungen des Gleichgewichtes eines festen Systems, demselben Stufengange folgend, wie die Untersuchungen über die Gesammtwirkung der Kräfte; es schließt mit der Betrachtung des Princips der virtuellen Geschwindigkeiten, welches wie im I. Buch für einen materiellen Bunkt, so hier für ein festes System eine genauere Faffung erhalten hat, und zeigt, wie die gewöhnlichen Bebingungs= gleichungen aus diefem Princip allgemein abgeleitet werben können.

Der britte Abschnitt erörtert die Gesete der Bewegung eines sesten Spstems in vier Kapiteln, von denen das erste sich insbesondere mit der fortschreitenden Bewegung beschäftigt und die Gesetze derselben auf freie und gezwungene Bewegungen schwerer Körper in einem widerstehenden Mittel anwendet. Das zweite Kapitel untersucht die drehende Bewegung um eine seste Achtel untersucht die drehende Bewegung um eine seste Achtel, die Eigenschaften der Massemomente, der Sauptachsen, u. s. s., welche dann im dritten Kapitel auf die Untersuchung der allgemeineren drehenden Bewegung eines sesten Systems um einen seinen seinen Bemühung, die darin abgehandelten, für den Anfänger meistens änserk schwierigen Untersuchungen klar und anschaulich darzustellen, ihren Zweit schwierigen Untersuchungen kapitelle dersenigen, welche dieselbe Materie schon in andern Werken studirt und sich mit derselben besteundet haben.

Im vierten Ravitel endlich werben bie Gefete ber Bewegung eines feften Spftems allgemein bargeftellt; zuerft werben bie Gleichungen ber Bewegung eines freien Stiftems mit Umgehung bes Princips von bAlembert unmittelbar auf bie Lehre von ber Gesammtwirkung ber Rrafte gegrundet und baraus bie beiben Sauptgefete biefer Bewegung, nämlich die Bleichungen für die fortidreitende Bewegung bes Mittelvunktes ber Maffe, und die Gleichungen für bie brebende Bewegung bes Onftems um biefen Mittel. Dunet abgeleitet, baburch alfo nachträglich bie bereits in ber Ginleitung und im erften Rapitel biefes Abichnitts ju Grunde gelegte Unterscheibung bestätigt. Beibe Gefete erscheinen bann innig verbunden in bem Lehr= fate von ber Menderung ber lebendigen Rraft burch bie Arbeit ber Rrafte, welcher in mehreren Formen bargeftellt ift. Aus ben Gleichungen ber freien Betwegung ergeben fich bie ber gezwuns genen Bewegung, von welcher zwei Sauptfälle ichon im zweiten und britten Rapitel behandelt wurden, und von welcher als britter Dauptfall hier insbesondere bie Bewegung eines festen Systems auf einer feften Alade sowohl obne als mit Berudfichtigung ber Reibung erörtert und mit Beispielen erläutert wirb. Die allgemeine Untersuchung ber Gesetse biefer Bewegung unter Berücksichtigung ber

Reibung ift eine gang neue, bisher ganglich verlannte, und ich fcmeichte mir, baburch bie Dechanit mit einer nicht unwefentlichen Geweiterung bereichert zu haben. Es wird in biefer Untersuchung gezeigt, bag bie Reibung nicht gang wie eine nach einer bestimmten Richtung wirtenbe Rraft behandelt werden burfe, und bag beibalb bie beiben Sauptgefete ber freien Bewegung, welche auch die Grundlage für die Untersuchung ber Bewegung auf einer feften Alache bilben, wenn Zeine Reibung bernäfichtigt wirb, nicht mehr allaemein angewendet werben burfen, wenn bei biefer Bewegung Reibung ftattfinbet; bag man bie allgemeinen Bleichungen ber freien Bewegung in Bezug auf ein beliebiges Coorbinatenspftem nicht mehr in folche umwandeln barf, welche fich auf ben Mittelpunkt ber Maffe beziehen, sonbern in folche umwandeln muß, welche fich auf ben Berührungspunkt (bie Berührungelinie) beziehen, fo bag fie einerseits bie fortfcbreitenbe Bewegung biefes Berührungspunttes auf ber feften glache; und anberfeits bie drebende Bewegung des Spftems um diefen Muntt ausbruden. Als Beispiele bienen bie Bewegung eines parallelepipebischen Stabes, welcher fich mit einer Rante auf eine horizontale Chene ftutt, und ber je nach ber Große bes Reibungscoeffizienten und ber anfanglichen Reigung fehr verschiebene Bewegungen annimmt, bann bie einer Rugel ober eines Cylinders auf einer geneigten Chene, für welche man bie burch bie Erfahrung gegebenen Gefete nur burch tanftliche Benbungen und faliche Schluffe ableiten tonnte.

Mögen meine Bemühungen bie gewünschten Früchte tragen, und mein Streben bei ben Freunden der Wiffenschaft jene Anerkennung finben, welche zu fernerem Streben ermuthigt und die nacht bem eigenen freudigen Bewußtsein ben höchsten Lohn für anstrengende Arbeiten gewährt.

Augsburg im Januar 1853.

Inhalt

des zweiten Bandes.

Zweites Buch.

Medanik fefter Syfteme.

Erfter Abschnitt.

Befammtwirhung ber an einem feften Softem angreifenden Rrafte.

Erstes Rapitel.

| Æ | OTI | äufige Betrachtung über die Wirkung der Köndern Fällen. | räfte | t n |
|----|-----|---|----------|------|
| | | belouvern Outren. | 8 | eite |
| | | | _ | |
| ١. | 1. | Erflarung und mechanische Eigenschaft eines festen Systems . | | 3 |
| • | 2. | Refultirende von Rraften, beren Richtungen fich in bemfelben | Puntte | |
| | • | foneiben; Refultirenbe zweier parallelen Rrafte | | 4 |
| | 3. | Unterscheibung ber forbernben und brebenben Birtung einer Kraft | | 8 |

Zweites Rapitel.

| Zu | fan | imenfehung und Berlegung ber brehenden Kräft. ober Momente. |
|------------|-----|--|
| | | Sait Sait Sait Sait Sait Sait Sait Sait |
| § . | 4. | Befchaffenheit und Bezeichnung einer brebenben Kraft 10 |
| | 5. | Berichiebene Bilbungsformen eines und besfelben Momentes 1 |
| | 6. | Erflarung gleicher Momente |
| | 7. | Aenberungen in ber Lage eines Momentes |
| | 8- | 9. Beziehungen zwischen ber Intensität ber Krafte und bem hebelarm eines Momentes und seiner brebenben Birtung; Maaß ber brebenben |
| | | Wirtung |
| | 10. | Resultirendes Moment zweier ober mehrerer in berfelben Ebene thatigen |
| | | brebenben Rrafte |
| | 11. | Berfepung eines Momentes in parallele Ebenen; refultirenbes Mo- |
| | | ment zweier gegebenen, beren Gbenen auf einanber fentrecht fteben . 2 |
| | 12. | Darftellung ber Momente ber Große, Richtung und bem Sinne ber |
| | | Drehung nach burch ihre Achsen |
| | 13. | Refultirendes Moment einer beliebigen Anzahl beliebig gerichteter breben- |
| | | ber Rrafte |
| | 14. | Allgemeine Beziehung zwischen bem resultirenben Momente und feinen |
| | | Componenten |
| | | |
| | | |
| | | Drittes Kapitel. |
| | | |
| | (8) | esammiwirkung paralleler Kräfte. Schwerpunkt. |
| | 15. | Forbernbe und brebenbe Birfung von parallelen Rraften, welche in |
| | | berfelben Ebene liegen; Resultirende berfelben |
| | 16. | Bestimmung bes Angriffspunttes ber Resultirenben für jebe beliebige |
| | 10. | Richtung ber Kräfte |
| | 17. | |
| | 11. | Förbernbe und brehende Wirtung eines beliebigen Suftems paralleler Kräfte; Mittelpunkt besselben |
| | 18. | Aenberung ber brebenben Birtung burd Berlegung bes Anfangspunttes |
| | | ber Coordinaten |
| | 10 | Didtung her Schmere Benicht Schmerunt eines Garners 25 |

| S. | 20. | Bestimmung bes Schwerpunttes eines Suftems von Asepern ober Kor- | eite |
|-------|-------------------|--|--------------|
| - | | pertheilen, beren Gewichte und Schwerpuntte einzeln befannt finb . | 38 |
| | 21. | Unterfcieb zwifden ber phyfitalifden und mathematifden Borftellung | |
| | | von ber Bilbung eines Korpers; geometrifche Dichte, Daag berfelben; | |
| | | Aenberungsgeset ber Daffe und bes Gewichtes in Begug auf bie Aen- | |
| | | berung ber Raumbegrenzung | 39 |
| | 22. | Ausbrud für bie Coorbinaten bes Schwerpunttes eines ftetigen Suftems; | |
| | | Schwerpunkt bes Bolumens | 44 |
| | 23. | Beftimmung bes Somerpunttes einer Flace | 48 |
| | 24. | Beftimmung bes Schwerpunktes einer Linie | 51 |
| | 25. | Allgemeine Beziehungen zwischen bem Schwerpuntte eines Syftems und | |
| | | | 53 |
| | | · | |
| | | | |
| | | | |
| | | Biertes Rapitel. | |
| oer . | | | |
| u i | • | rtische Bestimmung des Schwerpunktes. Anwendun lelben zur Berechnung des Flächen- und Raum- | g |
| | Des | iveiden zur 20ereadnung des Klaadens und Kaums | |
| | | · · · · · · · · · · · · · · · · · · · | |
| | | Inhaltes. | |
| | | Inhaltes. | |
| | | · · · · · · · · · · · · · · · · · · · | |
| | 26. | Inhaltes. | |
| | | Inhaltes. I. Schwerpunkt homogener Linien. Schwerpunkt einer Beraben, eines Polygons, insbesondere eines | 56 |
| | | Inhaltes. I. Schwerpuntt homogener Linien. Schwerpuntt einer Geraben, eines Polygons, insbesondere eines Preiecks | 56 59 |
| | 26. | In halte 6. I. Schwerpunkt homogener Linien. Schwerpunkt einer Beraden, eines Polygons, insbesondere eines Pretecks | - |
| | 26. | I. Schwerpunkt homogener Linien. Schwerpunkt einer Geraben, eines Polygons, insbesondere eines Preieds | - |
| | 26. | I. Schwerpunkt homogener Linien. Schwerpunkt einer Geraben, eines Polygons, insbesondere eines Pretecks | - |
| | 26. 27. 28. | I. Schwerpunkt homogener Linien. Schwerpunkt einer Geraben, eines Polygons, insbesondere eines Pretecks. Schwerpunkt eines Kreisbogens | 59 |
| | 26. 27. 28. | I. Schwerpunkt homogener Linien. Schwerpunkt einer Geraden, eines Polygons, insbesondere eines Preiecks Schwerpunkt eines Kreisbogens Schwerpunkt eines Kreisbogens Aenderungsgeset der Bogenlänge in Bezug auf die unabhängige Coorsbinate; allgemeine Steichungen zur Bestimmung der Bogenlänge und des Schwerpunktes einer Curve 34. Anwendungen dieser Gleichungen auf Kreislinie, Paradel, Ellipse, | 59 |
| | 26. 27. 28. | I. Schwerpunkt homogener Linien. Schwerpunkt einer Beraden, eines Polygons, insbesondere eines Preiecks Schwerpunkt eines Kreisbogens Schwerpunkt eines Kreisbogens Menderungsgeset der Bogenlänge in Bezug auf die unabhängige Coorsbinate; allgemeine Gleichungen zur Bestimmung der Bogenlänge und des Schwerpunktes einer Curve 34. Anwendungen dieser Gleichungen auf Kreislinie, Parabel, Ellipse, | 59 33 |
| | 26. 27. 28. | I. Schwerpunkt homogener Linien. Schwerpunkt einer Geraben, eines Polygons, insbesondere eines Preieds Ochwerpunkt eines Kreisbogens Chwerpunkt eines Kreisbogens Uenderungsgeses ber Bogenlänge in Bezug auf die unabhängige Coorbinate; allgemeine Gleichungen zur Bestimmung der Bogenlänge und des Schwerpunktes einer Curve 34. Anwendungen dieser Gleichungen auf Kreislinie, Parabel, Ellipse, Cycloide, Kettenlinie | 59 33 |
| | 26. 27. 28. | I. Schwerpunkt homogener Linien. Schwerpunkt einer Geraben, eines Polygons, insbesonbere eines Preieds Schwerpunkt eines Kreisbogens Tenberungsgeset ber Bogenlänge in Bezug auf die unabhängige Coorbinate; allgemeine Gleichungen zur Bestimmung der Bogenlänge und des Schwerpunktes einer Curve 34. Anwendungen dieser Gleichungen auf Kreislinie, Paradel, Ellipse, Cyclotde, Kettenlinie | 59 33 |
| | 26. 27. 28. | I. Schwerpunkt homogener Linien. Schwerpunkt einer Geraben, eines Polygons, insbesondere eines Preieds Ochwerpunkt eines Kreisbogens Kenderungsgeset der Bogenlänge in Bezug auf die unabhängige Coordinate; allgemeine Gleichungen zur Bestimmung der Bogenlänge und des Schwerpunktes einer Curve 34. Anwendungen dieser Gleichungen auf Kreislinie, Parabel, Ellipse, Cycloide, Kettenlinie II. Schwerpunkt homogener Flächen. Allgemeine Gleichungen für die Bestimmung des Schwerpunktes einer | 59 33 |
| | 26. 27. 28. | I. Schwerpunkt homogener Linien. Schwerpunkt einer Geraben, eines Polygons, insbesondere eines Preieds Oreieds Schwerpunkt eines Kreisbogens Kenderungsgeseh der Bogenlänge in Bezug auf die unabhängige Coorbinate; allgemeine Gleichungen zur Bestimmung der Bogenlänge und des Schwerpunktes einer Curve 34. Anwendungen dieser Gleichungen auf Kreislinie, Parabel, Ellipse, Cycloide, Kettenlinie II. Schwerpunkt homogener Flächen. Allgemeine Gleichungen für die Bestimmung des Schwerpunktes einer ebenen Fläche | 59 33 |
| | 26. 27. 28. | I. Schwerpunkt homogener Linien. Schwerpunkt einer Geraden, eines Polygons, insbesondere eines Preiecks Schwerpunkt eines Kreisbogens Chenderungsgeseth der Bogenlänge in Bezug auf die unabhängige Coorsbinate; allgemeine Steichungen zur Bestimmung der Bogenlänge und des Schwerpunktes einer Curve 34. Unwendungen dieser Gleichungen auf Kreislinie, Paradel, Ellipse, Cycloide, Kettenlinie II. Schwerpunkt homogener Flächen. Allgemeine Gleichungen für die Bestimmung des Schwerpunktes einer ebenen Fläche | 59 33 |

| ١. | 39-41. Unwendung ber allgemeinen Bleichungen auf bie Segmente bes | Dette |
|----|---|----------------|
| , | Rreifes, ber Barabel, Gutpfe und Cyclothe | 86 |
| | 42. Allgemeine Gleichungen jur Beftimmung bes Schwerpunites einer | |
| | Sectorflage mittels Polarcoorbinaten | 92 |
| | 43-45. Anwendung berfelben auf bie Sectoren bes Kreifes, ber Parabel | |
| | und Ellipse | 95 |
| | 46. Allgemeine Gleichungen jur Bestimmung bes Schwerpunftes von Um- | |
| | brehungeftachen | 101 |
| | 47-51. Anwendung berfelben auf ben Regel, bas parabolifche, elliptifche, | |
| | cycloibische und Retten . Gonoib | 103 |
| | 52-53. Bestimmung bes Schwerpunttes ber Umhallungefläche eines Poly- | |
| ٠ | ebers, insbesondere ber Mantelfläche einer Byramibe | 110 |
| | 54. Allgemeine Gleichungen jur Bestimmung bes Schwerpunties einer | |
| | frummen Fläche für rechtwinklige und Polar : Coordinaten | 112 |
| | 55-57. Anwendung berfelben auf die Rugels und Cylinder: Flächen . | 118 |
| | TTT 67 % | |
| | III. Schwerpuntt homogener förperlicher Raume. | • |
| | 58-59. Allgemeine Gleichungen gur Bestimmung bes Schwerpunttes tor. | |
| | perlicher Räume mittels rechtwinkliger Coorbinaten | 127 |
| | 60-63. Bestimmung bes Schwerpunttes einer Ppramibe, eines Bolyebers, | |
| | insbesondere eines schief abgeschnittenen Prisma's | 132 |
| | 64-65. Anwendung ber allgemeinen Gleichungen auf bas elliptische Pa- | |
| | raboloid und Elipsoid | 139 |
| | 66-67. Gleichungen gur Bestimmung bes Schwerpunttes von Umbrebungs- | |
| | törpern mit Anwendungen auf das elliptische, parabolische und cycloi- | |
| | bische Conoid | 142 |
| | 68. Gleichungen gur Bestimmung bes Schwerpunftes eines Sectors mittels | |
| | Polarcoordinaten; Anwendung berfelben auf die Rugel | 146 |
| | 69-70. Anwendung ber allgemeinften Gleichungen auf bie Rugel und | |
| | einen von einer Rugel : und einer Cylinberfläche begrengten Raum . | 148 |
| ī | V. Berechnung von Flächen und torperlichen Rai | ì m en |
| • | mittels bes Schwerpunktes. | - |
| | , , | |
| | | |
| | brehungeforpers und ber Lange ober Flache ber erzungenben Gurve und bem Wege ihres Schwerpunftes | |
| | *** rem koelt edte Odistibilities | . 154 |

XYH

| C MO Orightium bliffin Chalatinia and automa usan | Geite |
|--|---------------------------|
| S. 72. Ausbehumg biefer Beziehungen auf andere, von | |
| Flachen erzeugte Flachen ober Körper . 73. Berechnung ber Oberflache ober bes Bolumens e | |
| , | |
| tenen Prisma's ober Cylinbers | 158 |
| V. Somerpuntt nicht homogen | er Körper. |
| 74. Anwendung der allgemeinen Gleichungen mit rechts auf einen nicht homogenen Cylinder | vinkligen Coorbinaten 163 |
| 75—76. Augemeine Gleichungen zur Bestimmung : Mittelpunktes für einen nicht homogenen Körper Anwendung auf ben Augelsettor und einen von | in Polarcoorbinaten; |
| grenzten Cylinder | 164 |
| | , |
| | |
| | |
| Fünftes Kapitel. | |
| Sefammtwirkung von Kräften, beren parallel finb. | Richtungen nicht |
| I. Rräfte, beren Angriffspunkte un berfelben Chene liege | |
| 77. Maaß fur bie forbernbe und brebenbe Birfung o 78. Forbernbe und brebenbe Gesammiwirtung, allgen | • • |
| Syftems | 175 |
| II. Kräfte mit beliebigen Angriff Richtungen. | spunkten und |
| 79. Forbernbe und breifenbe Gefammtwirtung eines S | pftems folder Rrafte 178 |
| 80. Daaß ber brebenben Birtung einer Kraft mittels | • |
| Angriffspunties und ber Richtungewintel . | 179 |
| 81. Bergbidung ber Projectionen eines Momentes | mit ben Momenten |
| ber Projectionen einer Kraft | 182 |
| 82-83. Bebingung für bas Borbanbeufein einer | allgemeinen Reful: |
| tirenben | 184 |

KYHI

| S• | . 84. Burudführung eines Suftems von Araften auf zwei Arafte, bere | Geite 13 |
|----|---|-------------|
| | Richtungen fich nicht foneiben | . 187 |
| | 85. Menberung ber brebenben Birfung mit bem Anfangepumite ber Coo | T: |
| | binaten | . 189 |
| | 86-87. Bestimmung bes neuen Anfangspunttes, für welchen bas refuli | tis |
| | rende Moment das Asinfie ift | . 190 |
| | 88. Anwendung bes Borbergebenden auf ein gegebenes Belipiel . | . 193 |
| | 89. Conftructive Darftellung ber Momente | . 197 |
| • | 90-91. Conftruction der forbernde Resultirenden und bes resultirende Momentes eines Systems von Kraften; conftructive Beftimmung b | |
| | allgemeinen Refultirenben | . 199 |
| | 92. Conftructive Bestimmung ber Achse bes fleinsten resultirenben De | 0= |
| | mente6 | . 202 |
| | | |
| | · | |
| | | |
| | Gechstes Rapitel. | |
| | Gegenfeitige Ungiebung ber Rorper. | |
| | 93. Allgemeine Auffaffung ber biefem Kapitel gu Grunbe liegenben Au | f= |
| | gabe. Allgemehre Anglehung ber Maffen | . 204 |
| | | |
| | I. Systeme ohne ftetigen Zusammenhang. | |
| | 94. Daaß ber gegenseitigen anziehenben Birtung zweier materiellen Puni | te : |
| | Componenten berfelben | . 205 |
| | 95. Ausbrud fur bie Gefammtwirfung eines Spftems von materiell | en |
| | Buntien auf einen einzelnen, wenn biefer ale Anfang ber Coorbinati | |
| | genommen wirb. Mittelpuntt ber Anglebung | . 208 |
| | 96. Ausbrud für bie Gefammiwirtung bei einer beliebigen Lage, b | ejt . |
| | Caordinaten | . 211 |
| | 97. Untersuchung über bie Lage bes Mittelpunties ber Angiehung . | . 214 |
| | 98. Forbernbe und brebenbe Gefamntmirtung eines Softems von mat | es . ` |
| | riellen Puntten auf ein anberes abnliges Guftem | . 217 |
| | A CONTRACT OF THE CONTRACT OF | |

| I | L. A | lirkung eines stetig zusammenhängenben Shfte auf einen materiellen Bunkt. | M & |
|------------|------|--|-------------|
| S . | 99. | Ableitung ber allgemeinen Integralfunctionen fur bie Componenten | Seite |
| J . | | biefer anziehenben Birtung; Burudführung berfelben auf eine einzige | • |
| | | | 220 |
| | 400 | Integralfunction | 220 |
| | 100. | Untersuchung über bie Anwendbarkeit bieser Integrale für bie ver- | |
| | | schiebenen Lagen, welche ber angegriffene Puntt in Bezug auf bas | |
| | | wirlende Syftem erhalten tann | 226 |
| | 101. | Ausbrude für bie Componenten ber anziehenben Wirfung mittels | |
| | | Polarcoorbinaten | 229 |
| | 102. | Angiebenbe Birfung einer materiellen Geraben auf einen Buntt . | 23 3 |
| | 103. | Augiehende Wirtung einer materiellen Rreislinie auf einen materiellen | |
| | | Bunkt | 236 |
| | 104. | Wirtung einer materiellen Kreisfläche | 241 |
| | 105. | Angiebenbe Birtung einer begrengten Colinderfiache und eines Cy- | |
| | | linbers | 248 |
| | 106- | -107. Angiebenbe Birfung einer Rugelflache und einer Rugel | 252 |
| | 108. | Lage bes Mittelpunftes ber Angiebung fur eine große Entfernung | 202 |
| | 100. | bes angegriffenen Bunktes | 258 |
| | 109. | ~ · · · · · · · · · · · · · · · · · · · | |
| | 100. | lieber eine besonbete Gigenschaft ber Function V | 260 |
| | | | |
| III | . 21 | nziehende Wirkung eines homogenen Ellipsoibs | auf |
| • | , | einen materiellen Punkt. | |
| | 110. | Berlegung bes Anfangs ber Coorbinaten in ben angegriffenen | |
| | 110. | | 000 |
| | 444 | Buntt | 266 |
| | 111. | Untersuchung bes besondern Falles, wo ber angegriffene Punkt im | |
| | | leeren Raume eines hohlen Ellipsoids liegt | 269 |
| | 112- | 114. Angiehende Wirfung eines Glipfoids auf einen Punkt feiner | |
| | • | Oberfläche | 271 |
| | 115. | Anwendung berfelben auf ein wenig abgeplattetes Spharold; Aen- | |
| | | berung ber Schwere auf ber Oberfläche ber Erbe | 279 |
| | 116- | 119. Angiebende Wirtung eines Glipfoibe auf einen außerhalb lie- | |
| | | genben Buntt | 283 |
| | 120. | Folgerungen aus bem Sape über bie angiebenbe Birtung zweier | |
| | | contrentuiffen Gilipfoibe | 293 |

| | IV. | Gegenfeitige Birtung zweier ftetigen Softem | ٤. |
|------------|--------------|--|-------------------|
| § . | 121. | Allgemeine Integralfunctionen für die Componenten der förderuden und brebenden Gesammwirfung | Ceite 295 |
| | 122. | • | 301 |
| | | Zweiter Abschnitt. | |
| | | Gleichgemicht eines feften Syftems. | |
| | 123. | Berfchiebene Arten, bie Bebingungen bes Gleichgewichtes auszu- bruden | 303 |
| | 1. | Gleichgewicht eines Syftems paralleler Rrafte. | |
| | 124. 125- | Bebingungen für bas Gleichgewicht eines freien Suftems | 304 |
| | | befdrantten Spfteme. Berfdiebene Arten bee Gleichgewichte | 307 |
| II. | | eichgewicht eines festen Systems, wenn bie Are hre Angriffspunkte alle in berfelben Ebene lieg | |
| | 129. | Gleichgewichtsbebingungen eines freien Spftems | 314 |
| | 130. | Einfache Anwendung berfelben | 316 |
| | 131. | Gleichgewichtebebingungen fur ein in feiner Bewegung beschranttes | 040 |
| | 132- | Syftem. Mathematischer Debel | 318 321 |
| I | | Bleichgewicht eines festen Systems mit beliebig Kräften. | en |
| | 134. | Gleichgewichtsbebingungen für ein freies Softem | 329 |
| | 135. | Bestimmung einer Rraft , welche bas Gleichgewicht berguftellen | |
| • | | vermag | 3 32 |
| | 136. | Befandlung ber Falle, in welchen bas Spftim in feiner Bawegung beidrantt ift Reintele für bielethe | 334 |

| S . | 137- | -138. Betrachtung befonberer galle bes Gleichgewichts bei beforantter | Geite |
|------------|------|---|-------------|
| • | | Bewegung | 338 |
| | 139. | Gleichgewicht eines ichweren Rorpers auf einer festen Ebene | 345 |
| | IV. | Princip ber virtuellen Gefdwindigteiten für ei feftes Spftem. | n |
| | 140- | -141. Ausspruch bes Princips, Beweis besselben für ein aus zwei | |
| | | materiellen Puntten bestehendes System | 349 |
| | 142. | | |
| | | gen einer schweren festen Geraben | 355 |
| | 143. | | 359 |
| | 144. | | 000 |
| | 4 42 | biges festes System | 360 |
| | 145. | | 161 |
| | 146. | aus bem Brincip ber virtuellen Geschwindigkeiten | 36 3 |
| | 140. | Form bes Princips für ein fletiges Spftem. Anwendung auf einen foweren Körper und Folgerung baraus für bie Lage bes Schwer- | |
| | | punttes | 368 |
| | | puntite | 500 |
| | | | |
| | | | |
| | | Dritter Abschnitt. | |
| | | Bewegung eines festen Systems. | |
| | 1 | · ! | |
| | • | • | |
| | | Erftes Rapitel. | |
| | | Fortschreitenbe Bewegung. | |
| | 147. | Erflarung und Gefete ber fortichreitenben Bewegung | 373 |
| | 148. | Gleichungen ber fortfereitenben Bewegung mit Rudficht auf ben | |
| | | Biberftand ber Finffigfeiten | 375 |
| | 149. | Lothrochter gall ichwerer Rorper in einer unbegrenzten Fluffigfeit . | 377 |
| | 150. | Bewegung eines lothrecht aufsteigenben fcweren Rorpers in einer | |
| | | Fluffigfeit | 382 |
| | 151. | Anwendung auf ein gegebenes Beispiel : | 386 |

XXH

| § . | 152. | Berwegung eines foweren Korpers auf einer geneigten Ebene mit Berudifchitigung ber Reibung und bes Luftwiderftanbes | 390 |
|------------|--------------|--|-----|
| | 153— | | 300 |
| | 100 | Euft | 393 |
| | 156- | 157. Bewogung einer fleinen, fohr bichten Angel, welche mittels | - |
| | | ameier Raben an ben Endpuntten eines horizontalen Durchmeffers | |
| | | mit zwei feften Buntten verbunden ift, mit Berudfichtigung bes | |
| | | Luftwiberftanbes | 401 |
| | | | |
| | | | |
| | | Zweites Kapitel. | |
| | Be | wegung eines feften Spftems um eine fefte Achfe. | |
| S. | 158. | Bewegung eines materiellen Punttes um eine feste Achse. Daffe- | |
| Ů | | Moment besselben | 409 |
| | 159. | Förbernber und brebenber Drud auf bie Achse | 412 |
| | 160. | Gleichung fur bie brebenbe Bewegung eines feften Spftems um eine | |
| | | feste Achse. Massemoment bes Systems | 415 |
| | 161. | Forbernber und brebenber Drud auf bie Drehungsachse | 418 |
| | 162. | Bedingung fur bie Lage ber Drehungsachse, wenn fie teinen Drud | |
| | | erleiben foll. Hauptachfen, natürliche Drehungsachfen | 419 |
| | 163. | Untersuchung über die Sauptachfen in einem beliebigen Puntte eines | |
| | | feften Spftems. Ellipsoid ber Maffemomente | 421 |
| | 164. | Ausbrud für bas Maffemoment in Bezug: auf eine beliebige Achfe | |
| | | mittels ber Maffemomente in Bezug auf die hauptachsen und bie | |
| | 405 | natürlichen Drehungsachfen | 425 |
| | 165. 166. | Betrachtung besonberer File | 428 |
| | 167. | Bestimmung ber Buntte, weiche ihre Sauptachsen parallel haben . Bestimmung ber Buntte, für welche alle Drehungsachsen Sauptachsen | 430 |
| | 101. | • | 434 |
| | 168. | Berechnung ber Maffemomente eines rechtwinkligen Parallelepipebs | 101 |
| | 100. | in Bezug auf die brei hauptachfen im Schwerpuntte. Bestimmung | |
| | | ber Lage ber Hauptachsen für bem Mittelpuntt einer Kante | 435 |
| | 169. | Massemomente des Ellipsoids | 439 |
| | 170. | Allgemeiner Ausbrud gur Berechnung bes Maffemomentes eines Um- | |
| | | | 441 |

XXIII

| | | Seite |
|------------|--|-----------------|
| § . | 171—174. Anwendung berfelben auf ben Regel, Cylinder, das Umbrehungs- | |
| | EMipfold und einem linfenförmigen Körper (Penbellinfe) | 442 |
| | 175. Gleichungen ber gleichförmigen brebenben Bewegung | 450 |
| | 176. Gleichförmig veranderte brebende Bewegung | 452 |
| | 177-178. Beffpiele fur biefelbe. Berfuch mit bet Atwood'ichen Falls | |
| | maschine | 45 3 |
| | 179. Bewegung eines fcweren Rorpers um eine Mafe, welche nicht burch | |
| | feinen Schwerpuntt geht. Schwingungemittelpuntt | 457 |
| | 180. Lage ber Adfre für Sowingungen von gleicher Dauer und ber- | |
| | jenigen für bie Schwingungen von ber kleinften Dauer | 461 |
| | 181. Shoffiches Benbel, Beftimmung feiner Lange. Reverfionspenbel . | 462 |
| | 182-183. Bewegung eines phyfifden Penbels mit Rudficht auf ben Luft- | |
| | wiberftanb; Reverfionspenbel von fymmetrifder Geftalt | 467 |
| | | |
| | | |
| | | |
| | Drittes Lapitel. | |
| | Bewegung eines feften Spftems um einen feften Bun | t. |
| | 184-185. Begiehungen gwifden ber Lage eines Bunttes und ben Com- | |
| | ponenten feiner Bintelgefdwindigteit in Bezug auf ein feftes Coor- | |
| | binatenspftem und ein mit bem Spftem feft verbundenes, bewegliches | 473 |
| | 186. Augenblidliche Drehungsachse. Berlegung ber brebenben Bewegung | |
| | nach brei unter fich rechtwinkligen Achsen | 478 |
| | 187-188. Beziehungen zwischen ben Componenten ber Bintelgeschwinbig- | 2.0 |
| | feit und ben Richtungswinkeln bes beweglichen Coordinatenspftems | |
| | in Bezug auf bas seste | 481 |
| | 199-190. Ableitung ber allgemeinen Gleichungen für bie Bewegung | 201 |
| | eines festen Systems um einen festen Burtt | 487 |
| | 191. Gefethe biefer Bewegung, wenn teine brebenben Krafte varhanden | 201 |
| | finb. Resultirendes Moment ber Bewegungsgröße; Lage seiner Achse | 493 |
| | 192. Beziehungen zwischen ber Achse bes resultirenben Momentes ber Be- | 20 0 |
| | wegungsgrößen, ber augenblidlichen Drehungsachse, bem Fahrstrahl | |
| | bes Eftipfoibs ber Maffemomente und bet augenblidlichen Bintel- | |
| | • · · · · · · · · · · · · · · · · · · · | 498 |
| | geldwindigkeit | 480 |
| | 193-194. Untersuchung über bie verschlebenen Lagen ber augenblidlichen | * 00 |
| | Drehungsachse | 500 |

XXIV

| s. | 195. | Begiehung gwifden ben Componenten ber Bintelgefdwindigfeit, ber | Seite |
|----|--------------|--|-------------|
| | | Dauer ber Bewegung und ben Richtungewinkeln ber beweglichen | |
| | | Coorbinatenachsen gegen bie feften | 506 |
| | 196- | -197. Betrachtung einiger befonderer galle | 508 |
| | 198. | Stabilitat ber brebenben Bewegung in Bezug auf Die hauptmifen | |
| | | bes größten ober fleinften Daffemomentes | 513 |
| | 199. | Drebenbe Bewegung eines fdweren Rörpers, welcher nicht in feinem | |
| | | Schwerpunkte unterflügt ift | 515 |
| | 200. | Besondere Borantssehungen für die anfängliche lage ber Adfen . | 519 |
| | 2 01. | Befehe biefer Bewegung für ben Fall, baß bie Drebungsachse von | |
| | | ihrer anfänglichen Richtung wenig abweicht. Ginfacher Apperat, um | |
| | | biefe Gefete burch ben Berfuch zu beftätigen | 521 |
| | | . • | |
| | | | |
| | | Biertes Rapitel. | |
| | Allg | emeine Gefetze ber Bewegung eines festen Shstem | 5. |
| | ٠ | I. Bewegung eines freien Spftems. | |
| | 202. | Ableitung ber allgemeinften Befehe fur bie Bewegung eines freien | |
| | | Spstems. Bemerkungen über bas Princip von b'Alembert | 525 |
| | 203- | and the second of the second o | |
| | | eines Syftems | 53 0 |
| | 205 | 206. Ableitung bes Lehrsages über bie Menberung ber lebenbigen | |
| | | Rraft eines festen Systems | 536 |
| , | 207. | Ausbrud fur bie Menberung ber lebenbigen Rraft in Bezug auf ein | |
| | | mit bem Mittelpuntte ber Maffe parallel fich fortbewegendes Coor- | |
| | `• | binatenfpftem | 542 |
| | | | |
| | II. | Gezwungene Bewegung eines festen Systems. | |
| | 208. | Allgemeine Gleichungen fur bie Bewegung eines feften Syftems, | |
| | | welches fich mit einem oder mehreren Puntten auf eine feste Flache | |
| | | ober Curve ftust, wenn feine Reibung berudfichtigt wirb | 54 5 |
| ί. | 209- | 210. Bewegung eines ichweren Rorpers auf einer fefte Ebene . | 547 |
| | 211. | | .553 |
| | 040 | Manager de la ferrancia de la constante de la | |
| | ,212. | Bewegung eines schweren Körpers auf einer wagrechten Gbene . | 55 5 |

XXV

| | i eine horizo 11g. bes O in | | | | er . Remea | mna eine |
|--|---------------------------------------|----------|------------|----------|----------------|-----------|
| | pers, welche | , | | - | - | |
| Allgemeine | Gleichunge | m dieser | Bewegur | ng mit | Berüdfich | tigung b |
| Reibung . | | | | | | • |
| -218. Anw | endung die dischen Sta | | | | | |
| • • | e Ebene ftü | • | tujes puy | | | uui tu |
| , . | einer Augel | • | s Cyffnber | rs auf e | iner genet | gten Eber |
| unter Ber | üdfic htigung | ber Rei | bung . | • | | • |
| | ng dieser E | Bewegung | für ben | Fall, | wo bie (| sbene etr |
| horizontale | e wird . | • | • • | • | • • | • |
| • | | g über 1 | oie Bilbur | ıg ber (| | n für b |
| • | rtschreitende | g über 1 | oie Bilbur | ıg ber (| Meichunge | n für b |
| Allgemeine relative fo Spftems . | rtschreitende | g über 1 | oie Bilbur | ıg ber (| Meichunge | n für b |
| relative fo | rtschreitende | g über 1 | oie Bilbur | ıg ber (| Meichunge | n für b |
| relative fo | rtschreitende | g über 1 | oie Bilbur | ıg ber (| Meichunge | n für b |
| relative fo | rtschreitende | g über 1 | oie Bilbur | ıg ber (| Meichunge | n für b |
| relative fo | rtschreitende | g über 1 | oie Bilbur | ıg ber (| Meichunge | n für b |
| relative fo | rtschreitende | g über 1 | oie Bilbur | ıg ber (| Meichunge | n für b |
| relative fo | rtschreitende | g über 1 | oie Bilbur | ıg ber (| Meichunge | n für b |
| relative fo | rtschreitende | g über 1 | oie Bilbur | ıg ber (| Meichunge | n für b |
| relative fo | rtschreitende | g über 1 | oie Bilbur | ıg ber (| Meichunge | n für b |
| relative fo | rtschreitende | g über 1 | oie Bilbur | ng ber (| Meichunge | n für b |

Berichtigungen.

Erper Band.

| Seite | Beile | bon | Behler | Berichtigung |
|-------|----------|-------|---|--|
| 28 | 8 | oben | Ъ' У | b' z |
| | 6_8 | | $\mathbf{z} = \mathbf{b}\mathbf{x} + \mathbf{y}$ | z = bx + g |
| 41 | 6—8 | | find bie Gleichungen rechts b | |
| | | | | ab+a'b'+a''b''=0 |
| | | | | ac+a'c'+a''c''=0 |
| | | | • | bc+b'c'+b''c''=0 |
| 71 | 12 | | ds dx | ds dx |
| 41 | 12 | unten | dy dy | dx · dy |
| 72 | 1 | ø ben | x \$ | NY |
| 77 | 5 | unten | $V_{,cos}\mu = F_{x}(x,y,z)$ | |
| 142 | 7 | ,, | S | P |
| 145 | 1 | oben | | $P_1 = 25,39$, $P_2 = 32,73$ |
| 161 | 1 | | $\sqrt{\dots} = \mathbf{v}$ | $\frac{1}{\sqrt{\cdots}} = \mathbf{v}$ |
| | • | • | V · · · · · · · · · · · · · · · · · · · | 1/ |
| 404 | 40 | | | · · |
| 181 | 18 | | ίδ | fQ cos a |
| | 8 | unten | P, | P ₁ |
| 235 | | * | f"(t) | mf'(t) |
| 276 | 11 | | (97) | (67) |
| 334 | 1 | | (68) | (86) |
| 349 | 7 | oben | $a - C \mathbf{z}_{\bullet}$ | β — C z. , |
| 392 | 15 u. 16 | | find die Worte: "baher — al | |
| 400 | 5 | unten | Rφ³ | R _• φ ² |
| 404 | 10 | | r | ▼ |
| 510 | 2 | ,, | == r _e | $r = r_0$ |
| 516 | 12 | | U _ξ | U _ξ * |
| ,, | 10 | | • | > |
| 521 | 3 | oben | $\varphi = \mathbf{t} \int d \mathbf{w}$. | $\varphi t = \int d \omega$. |
| 527 | 14 | | $\varphi = t \int d \omega .$ $\nu = \frac{1}{2}\pi + \alpha$ | $\nu = \frac{1}{2}\pi + \beta$ |

Bweiter' Band.

| Seite | Beile | non | Fehler | Berichtigung |
|-------|----------------|-----------|---|---|
| 59 | 11 | unten | LW ds.y | $L\Psi = \int_{s_0}^{S} ds \cdot y$ $f\left(\frac{1}{4}\alpha\right) \cos\frac{1}{4}\alpha$ |
| 61 | 4 | | $f.\frac{1}{4}\alpha.\cos\frac{1}{4}\alpha$ | |
| | 3 | ,, | $f.\frac{1}{8}\alpha.\cos\frac{1}{8}\alpha$ | $f\left(\frac{1}{8}\alpha\right)\cos\frac{1}{8}\alpha$ |
| 84 | 7 | oben | E BJ H | BBFH [°] |
| 85 | 4 | " if | t zu lefen: "burch eine Die | igonale AD in zwei Dreiecke |
| | | | ABD unb ACD" | |
| 112 | 14 | unten | OCEe | QCEe |
| 147 | finb | alle | X in | Z zu änbern |
| 189 | 8 | oben | und bie Richtung | und von ber Richtung |
| 197 | 9 | ,, | $\widehat{R'z} = 49^{\circ} 1', 3$ | $\widehat{R'z} = 119^{\circ} 1',3$ |
| 198 | 16 | | AMP und AMP" | |
| 232 | fehlt in ben (| Meichunge | n 78a unb 78b ber Factor innersten Integrale | q vor ben Ausbruden ber |
| 233 | 10 | oben lie | | rabe als Achse ber x, einen Anfangspunkt ber Coordinaten |
| 235 | ,, | " | 2 R C | - 2 B M |
| 322 | 13 | | $\frac{2}{3}\pi$ | $\frac{3}{2}\pi$ |
| 324 | 16 | unten | Nb | - N ′ b |
| 327 | 5 | ,, | Mittelpuntt | Stühpunkt |
| 337 | 1 | # | OB | CB |
| 396 | 3 | | hlt nach "von" ber Buchftabe | p |
| 399 | 14 | oben | $\frac{1}{f(\alpha)-\text{etc.}}$ | $\frac{1 - p \cot \alpha'}{f(\alpha) - \text{etc.}}$ |
| 432 | 12 u. 14 | unten | OC unb OD | MC und MD |

• • . . • • . 1 . • . • .

Zweites Buch.

Mechanik fester Systeme.

Erster Abschnitt.

Gesammtwirkung der an einem sesten System angreifenden Kräfte.

Erftes Lapitel.

Borlaufige Betrachtung über bie Wirkung ber Krafte in besonbern Fallen.

S. 1.

Unter einem festen Spftem verfteben wir eine Berbinbung von materiellen Puntten in ber Art, bag biefe eine unveranderliche Lage gegen einander behalten, welche Rrafte auch an benfelben wirken, und in welchem Bustande, ob bes Gleichgewichtes ober ber Bewegung fich bieselben befinden mogen. Die tägliche Erfahrung lehrt zwar, bağ ein foldes Syftem in ber Wirklichkeit nicht vorhanden ift, daß vielmehr alle sogenannten festen Rorper ober Verbindungen von festen Rorpern hre Bestalten und gegenseitige Lage etwas anbern, selbst wenn fie nur ber Wirkung von Kräften unterworfen werben, die bei weitem kleiner find, als biejenigen, welche ihre Cohafionstraft zu überwinden und eine gangliche Umgestaltung berfelben bervorzubringen vermögen. Wenn wir aber von biefen gulett genaunten Kräften Umgang nehmen, fo zeigen fich jene Beranderungen in der gegenseitigen Lage der Körpertheile theils b flein, daß wir fie meiftens ganglich unbeachtet laffen konnen, theils bleiben fie für bieselben Kräfte gewissen Grenzen unterworfen und während ber fortbauernben Wirkung biefer Kräfte unveränderlich, fo daß wir die meisten festen Körper in der Gestalt, die fie nach dem Angriff ber Rrafte angenommen haben, ale feste Systeme betrachten burfen.

Aus ber vorhergehenden Erklärung von einem festen System bilden wir uns die weitere Borstellung, daß, weil innerhalb eines solchen Systems keine Bewegung stattsinden kann, die Wirkung einer jeden Kraft, welche an irgend einem Punkte desselben angreift, unverändert auf das gange System übergeht, und sich dadurch eine Gesammt- wirkung aller an demselben thätigen Kräfte erzeugt, welche wir als die zunächstliegende Ursache der Bewegung des Systems oder seines örtlichen Zustandes überhaupt betrachten, und mittels welcher wir auch am sichersten auf die Gesetz der Bewegung oder die Bedingungen des Gleichgewichtes eines solchen Systems schließen werden.

Bunachft folgern wir aus unferer Erklarung von einem festen Spftem von materiellen Buntten insbesonbere, bag jeber Buntt besselben, welcher in ber Richtung einer an einem andern Bunkte angreifenben Rraft liegt, ohne Unterschied und ohne bie geringste Aenderung in ber Wirkung biefer Rraft als beren Angriffebunkt genommen werben kann, baß man also eine Rraft an jedem in ihrer Richtung liegenden Buntte bes Systems angreifen taffen ober, wie man fich auch ausbruckt, in jeben biefer Buntte verseten tann. - Denn greift an bem Buntte A. Ria. 1. eine Kraft P in ber Richtung AP an, und ift ber Punkt B, welcher in ber Berlangerung biefer Richtung liegt, mit A auf eine unveranberliche Weise verbunden, so tann man an bem Puntte B langs berfelben Richtung, aber in entgegengesettem Sinne zu einander zwei ber Rraft P gleiche Rrafte P' und P" angreifen laffen, ohne baburch bie geringfte Beranderung in bem Buffande bes Suftems, welchem bie Bunkte A und B angehören, hervorzubringen, ba bie beiben neuen Rrafte ihre Birfungen gegenseitig vollständig aufbeben. Vermoge ber feften, unveranderlichen Berbindung gwifden jenen Buntten werben fich aber auch die Kräfte P und P" gegenseitig unwirksam machen, ba ihr Bestreben bahingeht, biese Berbindung zu trennen ober überhaupt bie Entfernung ihrer Angriffspuntte zu andern, was als unmöglich vorausgefett wurde. Man kann bemnach auch, ohne im Buftanbe bes Spftems eine Aenderung hervorzubringen, die Krafte P und P" entfernen, und es wird bann nur bie Rraft P' fibrig fein, welche in berfelben Rich= tung und in bemselben Sinne wie die Rraft P thatig und biefer an Intensität gleich ift, aber an bem Buntte B angreift, ober es wirb ohne Aenberung ber Wirtung bie Rraft P von A nach B verfett fein.

§. 2.

Der vorhergehende Sat tann in vielen besonderen, einfachen Fällen mit Bortheil angewendet werden, um die Gesammiwirtung mehrerer

Arafte kennen zu leruen. Man wird mittels besselben leicht bie Resul= tirmbe von einer beliebigen Angahl von Kräften finden, beren Angriffspuntte in berfelben Geraben liegen, welche zugleich bie gemeinschaftliche Richtung aller Diefer Rrafte vorftellt; benn man barf fich nur alle biefe Arafte von ihren ursprünglichen Angriffspunkten hinweg in einen beliebigen Buntt ihrer gemeinschaftlichen Richtung verfett benfen, fo wird ber in S. 3. bes I. Buches betrachtete Fall eintreten, nach welchem fich ergibt, daß die Refultirende der Summe aller biefer Rrafte gleich und in berselben Richtung thatig ift, wie biefe, wenn fie alle in bemfelben Sinne wirken, und bag fie, wenn bies nicht ber Kall ift, bem Unter= schiede zwischen ber Summe ber in dem einen Sinne wirkenden und ber Summe ber im entgegengesetzten Sinne angreifenden Rrafte gleich fommt, und im Sinne ber größeren Summe thatig ift. Der Angriffspunkt biefer Refultirenden bagegen bleibt nach bem vorhergebenden S. gang unbestimmt, und kann innerhalb bes Spftems in ihrer Richtung beliebig angenommen werben.

Die Versetung ber Kräfte länge ihrer Richtung tann ferner bagu bienen, die Resultirende von Kräften zu bestimmen, welche nicht in derfelben Richtung thatig find, beren Richtungen fich aber burchschneiben. Seien 3. B. Die beiben Rrafte P und Q gegeben, Die an ben Punkten A und B, Fig. 2, angreifen, und beren Richtungen fich bei binreichen= ber Berlängerung in einem britten Bunkte C schneiben. Wird biefer lettere mit ben erften in eine feste Berbindung gebracht, fo fann man bie beiben Kräfte P und Q in ihren Richtungen pon A und B nach C berfeten, und ba fie nun in bemselben Buntte angreifen, nach bem fur bie forbernben Rrafte gegebenen Berfahren (I. B. S. 6.) ihre Mittel= traft R der Große und Richtung nach bestimmen; ber Angriffspunkt berselben kann bann ebensowohl in bem Bunkte C, wie in jedem andern D in ihrer Richtung angenommen werben. Gewöhnlich nimmt man ben Buntt D, wo biese Richtung die Verbindungslinie AB schneibet, als Angriffspunkt, und bie Lage besfelben bestimmt fich leicht nach ber Broportion:

 $P: Q = \sin (\alpha - \theta) : \sin \theta$ = \sin DCB : \sin DCA,

ober wenn man die Gerade CD mit h bezeichnet:

 $P: Q = h \sin DCB : h \sin DCA$ = .Dq : Dp,

woraus man fchließt, daß fich bie von bem Buntte D auf bie Richtungen

ber Rrafte P und Q gefällten Sentrechten umgekehrt wie biefe Rrafte verhalten muffen.

Diefer einfache Fall zeigt, daß im Allgemeinen die Refultirende von beliebig vielen Kräften, beren Richtungen sich in demfelben Puntte schneiben, ganz ebenso gefunden wird, als wenn für alle diese Kräfte der gemeinschaftliche Puntt ihrer Richtungen auch der gemeinschaftliche Ansgriffspunkt wäre.

Dasselbe Berfahren tann selbst mit einiger Abanderung bei parallelen Rräften angewendet werben. Sat man 3. B. wieber zwei folche Rrafte, und find beibe in demselben Sinne gerichtet, wie bie Rrafte P und Q, Fig. 3, so lagt man in ihren Angriffspuntten A und B zwei neue, gleiche, aber fonft beliebige Rrafte S langs ber Richtung AB in entgegengefettem Sinne zu einander angreifen, woburch in bem Berhalten bes Spftems teine Aenderung hervorgebracht wirb. Die Krafte P und S konnen dann burch ihre Mittelkraft T, die Q und S burch ihre Refultirende T' vertreten werben; die Richtungen biefer Rrafte T und T' schneiben sich nun in einem Puntte C, wo beren Mittelfraft R, welche auch ble ber Kräfte P und Q ift, entweber burch bas Parallelo= gramm ober burch Berlegen gefunden werden fann. Wählt man bas Lettere, gerlegt man nämlich jebe ber nach C versetten Rrafte T und T parallel zu ben Richtungen ber Kräfte P, Q und S, so erhält man biefe Arafte felbst wieder; bie beiden 8 beben fich gegenseltig auf, die P und Q fallen in dieselbe Gerade und geben eine Mittelkraft

$$R = P + Q.$$

Die Richtung bieser Resultirenden schneibet die Gerade AB in einem Puntte D, ber wieder gewöhnlich als Angriffspunkt genommen wird, und bessen Lage sich burch folgende Betrachtung bestimmen läst. Die Dreiede CDA und APT, so wie CDB und BQT' find offenbar ähn= lich, ba sie ihre Seiten beziehungweise parallel haben; man hat also:

$$CD : AD = P : S$$

ober bie Bleichung:

$$CD \times S = AD \times P$$
:

auf ber anbern Seite ift ebenfo

$$CD : BD = Q : S$$
,
 $CD \times S = BD \times Q$,

und barans schließt man auf bie Gleichung:

$$AD \times P = BD \times Q$$

ober die Proportion:

$$P:Q=BD:AD$$
.

Aus dieser Proportion leitet man ferner ab:

$$P: P + Q = P: R = BD: BD + AD = BD: AB$$
,

und damit erhalt man die fortlaufende Proportion:

$$P:Q:R=BD:AD:AB$$
,

wornach jede ber brei Kräfte P, Q und R burch ben Abstand ber Angriffspunkte ber beiben andern vorgestellt werden kann. — Für ben Fall, wo Q = P ist, Fig. 4, wird

$$R = 2P$$
 , $AD = \frac{1}{2}AB$.

Die Construction bleibt bieselbe, wenn die beiben parallelen Kräfte in entgegengesetztem Sinne gerichtet sind, welcher Fall in Fig. 5 vorgestellt ist; es fällt dann aber der Punkt D, wo die Richtung der Resultirenden die Gerade AB schneidet, nicht mehr zwischen die Punkte A und B, sondern in die Verlängerung von AB und zwar auf die Seite der größern Kraft, und man hat, wenn Q diese größere ist,

$$R = Q - P.$$

Ferner hat man gang wie im worigen Falle

P:Q = BD:AD,

P:Q-P=BD:AD-BD,

P:Q:R = BD:AD:AB.

Rimmt man aber hier Q = P, so wird R = 0, und da man allgemein auch

P:Q = AD - AB:AD

hat, fo folgt für biefen Fall

$$AD - AB = AD$$
 ober $AB = 0$;

es ist also nur bann eine Resultirende und zwar mit dem Werthe: Rull möglich, wenn die Entsernung der beiden Angriffspunkte A und B Rull ist, oder wenn die Richtungen der beiden Kräfte in derselben Geraden liegen; in jedem andern-Falle ist die Bedingung: AD—AB == AD, also auch eine Resultirende unmöglich. Dieses sonderdar scheinende Grzebniß wird durch Anschauung der Fig. 6 einleuchtend werden;

benn will man hier unfere obige Conftruction aussühren und mit den gleichen Kräften P und P' die ebenfalls gleichen Kräfte S und S' verbinden, so erhält man die beiden Mittelkräfte T und T', die noch parallel, gleich und entgegengesett sind, deren Richtungen sich ebensowenig schneiden, als die der Kräfte P und P'. Es gibt demnach keinen Punkt, in dem die Resultirende angreisen sollte, es ist folglich auch keine Resultirende denkbar. — Dieser Fall, der viel allgemeiner ist, als es auf den ersten Blick scheint, wird im nächsten Kapitel Gegenstand einer ausstührlichen Erörterung sein.

Bemerken wir noch, daß sich aus den obigen Proportionen eine einfache Construction zur Bestimmung des Punktes D ergibt, in welchem die Richtung der Resultirenden zweier parallelen Kräfte P und Q, Fig. 7 und 8, die Berbindungslinie ihrer Angrisspunkte schneidet. Ueberträgt man nämlich die Länge BQ auf die Richtung der Kraft P von A nach Q' und die Länge AP auf die rückwärts verlängerte Richtung der Kraft Q von B nach P', so wird die Gerade P'Q' oder ihre Berlängerung die AB im Punkte D schneiden. Ist aber P = Q und dieser dem Sinne nach entgegengeset, so bleibt die PQ', Fig. 9, der Geraden AB parallel; es gibt also keinen Durchschnittspunkt.

Hat man nun auf solche Weise die Resultirende von zwei parallelen Kräften gefunden, so wird man dieselbe mit einer britten parallelen Kraft zu einer zweiten Resultirenden zusammensehen, diese mit einer vierten Kraft verbinden und so fortsahrend die Mittelkraft von einer beliebigen Anzahl paralleler Kräfte bestimmen können.

§. 3.

Die eben gegebene Anbeutung wird es übrigens hinreichend einleuchtend machen, daß das vorhergehende Verfahren ebensowenig für die Rechnung geeignet ist, wie das in §. 7 im I. Buche für die förbernden Kräfte auseinandergesette, und sowie dort durch Anwendung eines Coordinatensystems ein. ganz allgemeines und einfaches Verfahren für die Berechnung der Resultirenden erhalten wurde, so wird uns dasselbe Mittel auch hier zum Ziele führen und uns sowohl für die Berechnung der Gesammtwirkung eines Systems von parallelen Kräften, wie für die eines Systems von beliedig gerichteten Kräften den allgemeinsten und einfachsten Weg zeigen.

Bevor wir jedoch zu biefen Untersuchungen übergeben, wollen wir uns noch mit einer zweiten Rlaffe von Kräften mit ein facher Bir= fung bekannt machen. In ber Mechanif des materiellen Bunftes haben wir es nämlich blos mit forbernben Rraften gu thun gehabt, b. h. mit folden, welche nur eine fortschreitenbe Bewegung hervorbringen, alfo nur eine einfache Wirtung außern. Die Rrafte bagegen, welche an einem feften Syftem angreifen und basselbe in Bewegung feten, bringen im Allgemeinen je nach ber Lage ihrer Angriffspuntte eine zusammengefeste Wirtung hervor; wenigstens tann man fich ihre Wirtung, wie bereits in ber Einleitung (S. 15) erörtert wurde, aus zwei ein= fachen Wirkungen, ber forbernben und brebenben, gufammengefest benten und jede bieser lettern für fich bestehend, die eine als for= bernbe, bie andere als brebenbe Rraft ansehen. Es wird bann nur barauf ankommen, ben Ginfluß zu bestimmen, ben irgend eine an bem Suftem angreifende Rraft sowohl auf die fortschreitende als auf die brebende Bewegung besfelben haben wirb, ober mit andern Worten, es wird bann nur barauf ankommen, eine gegebene Kraft in eine forbernbe und in eine brebenbe ju gerlegen, um bas Spftem ber gegebenen Rrafte mit gusammengefetter Birtung auf zwei Systeme ben Rraften mit einfacher Wirtung, nämlich auf ein Spftem for= bernber und ein Spftem brebenber Rrafte gurudführen gu tonnen, und man ift barnach zunächst barauf hingewiesen, bie Gesammtwirkung eines jeben biefer beiben einfachen Spsteme zu ermitteln.

Für ein Spstem förbernder Kräfte ist bereits im ersten Buche bas Röthige vorgetragen worben; ich werbe baher im folgenden Rapitel die Beschaffenheit der drehen den Kräfte oder Momente kennen lehren und zeigen, wie die Gesammtwirkung eines Spstems solcher Kräfte gestunden werden kann.

Zweites Rapitel.

Busammensehung und Berlegung ber brebenben Rrafte ober Momente.

S. 4.

Da alle Kräfte, welche an bem felben materiellen Punkte angreifen, ober beren Richtungen sich in biesem Punkte schneiben, in Bezug auf biesen nur als förbernbe Kräfte betrachtet werben können, so kann es nur an einem festen System von materiellen Punkten brebenbe Kräfte geben, und das einfachste System bieser Art wird basjenige sein, welches aus zwei solchen Punkten besteht.

Sei bemnach ber Angriffsvunkt M. Rig. 10, einer Kraft P burch eine feste unbiegsame Gerabe mit einem zweiten materiellen Buntte N verbunden, und die Richtung diefer Rraft fentrecht zu ber Geraben MN. Die Wirkung, welche diese Rraft auf die beiben Bunkte M und N ausübt, mag nicht so gerabezu auf ben ersten Blick zu erkennen sein; boch wird es sogleich einleuchten, daß biefe Wirkung nicht für beibe Bunkte bieselbe sein kann, baß also bie Berade MN sich nicht parallel zu ihrer jetigen Lage fortbewegen, sondern gegen eine feste Berade allmablig eine andere Lage einnehmen ober fich breben wird. Stellen wir uns bann vor, daß ber Mittelpunkt C der Geraden MN in dem Augenblicke, wo wir fie betrachten, einem festen Buntte C begegnet fei, so ift ferner ein= leuchtend, daß die Rraft P fortwährend dahin wirken wird, ihren Angriffspunkt M lange ihrer Richtung weiter zu bewegen, also bie Gerabe MN um ben festen Bnntt C zu breben; bei biefer Drehung muß aber bem Punkte N eine Bewegung ertheilt werben, welche ber bes Punktes M gleich und entgegengesett ift, und biese Wirkung tann offenbar nur baburch hervorgebracht werden, daß sich die unbiegsame Gerade MN an ben festen Punkt C anlehnt und auf ihn in Folge jenes Bestrebens ber Kraft P einen gewissen Druck ausübt, welcher andeutet, daß die Kraft P bem Mittelpunkt C jener Geraben zugleich eine fortschreitende Bewegung ertheilen will, und wir schließen baraus, bag eine einzige Rraft nicht für fich allein eine blos brebende Bewegung erzeugen fann. Läßt man aber eine ber Kraft P gleiche Kraft P' in entgegen= gesetzter Richtung im Punkte N. Fig. 11, angreifen, so wird biefe bem

Mittelpunkte C eine gleiche, aber entgegengefest gerichtete, fortschreitenbe Bewegung mittheilen wollen, biefer Bunkt alfo fich nach keiner Seite bin weiter bewegen konnen. Dan fieht baraus, bag nun beibe Krafte als fordernde unwirkfam geworben find, baß fie aber auf ihre Angriffspuntte M und N, ohne daß ein fester Buntt vorhanden ift, noch biefelbe Birtung hervorbringen, wie fie die Kraft P allein mittels bes festen Punttes C ausübte; benn biefe Wirkung wird nun allein noch barin bestehen, die Gerade MN gegen die feste Gerade AB in eine andere lage zu bringen, fie zu breben, ober vielmehr, fie breben zu wollen, ba es fich bier nicht barum handeln kann, welche Bewegung bie Krafte wirflich erzeugen, b. h. was fie für eine Wirfung in einer bestimmten Beit hervorbringen, mahrend welcher fich bie gegenseitigen Berhaltniffe bezüglich ihrer Intenfitäten und Richtungen anbern können, sonbern nur barum, welches die in einem bestimmten Augenblide, wo die Ber= baltniffe gerade bie gegebenen find, erftrebte Wirtung ift. Diefe beiben gleichen, parallelen und in entgegengesettem Sinne angreifenben Rrafte P und P' ftellen folglich zusammen bie brebenbe Birkung ober bas Moment ber Rraft P in Bezug auf ben mit ihrem Angriffspunkte M fest verbundenen materiellen Punkt N in dem Augenblicke vor, in welchem fie in Betrachtung ge= jogen werben; fie follen beghalb zusammen eine drehende Rraft ober ein Dom ent genannt und vorläufig burch P. MN bezeichnet werben.

S. 5.

Ein solches Moment haben wir schon in §. 2 betrachtet und bort seschen, daß die Wirkung der beiden Kräfte, welche dasselbe zusammen bilden, nicht durch eine einzige Krast erseht werden kann, wie dies auch aus dem Borhergehenden hervorgegangen ist, daß es aber beliebig diese andere Baare von gleichen, parallelen und entgegengesehten Kräften sibt, welche ganz dieselbe Wirkung hervorbringen. Verbindet man z. B., wie in Fig. 12, die gleichen und entgegengesehten Kräfte S mit den Kräften P, so entsteht das Moment P'. MN, welches dieselbe drehende Kraft besitzt, wie P. MN, weil die Kräfte S keine Aenderung in dieser Wirkung verursachen können. Sbenso kann man mittelst der Kräfte S' das Moment P'. MN bilden, welches noch dem P. MN gleich ist, n. s. f. kas dieser Construction geht aber auch hervor, daß wenn die Kräfte bes Momentes nicht sentrecht zu der Verdindungslinie ihrer Angrisse punste gerächtet sind, jede nach dieser Geraden und senkrecht zu derselben kerlest werden kann, und daß nur diese sonkrechten Seitenkräfte für die

brehende Wirkung thatig find. Fallen 3. B. die Richtungen der Krafte mit der Geraden MN zusammen, so find die Seitenkrafte, also auch bas Moment selbst Rull, wie dieses von selbst einleuchtet.

Statt bieser Zerlegung ber Kräfte, welche in einer schiefen Richtung zu der Geraden MN angreisen, kann man auch eine Aenderung in den Angriffspunkten selbst vornehmen, so daß die neue Verbindungslinie derselben senkrecht zur Richtung der Kräfte wird, ohne daß in der Wirtung der Kräfte eine Aenderung eintritt. Verlängert man nämlich, Fig. 13, die Richtung der Kraft P', welche in N angreist, fällt von M eine Senkrechte MO darauf und versetzt die Kraft P' von N nach O, wodurch in ihrer Wirkung nichts geändert wird, so erhält man das Woment P'. MO, welches noch den Womenten P. MN und P'. MN gleich ist. Wir werden deschalb im Folgenden die Kräfte, welche ein Woment bilden, immer schon senkrecht zur Verdindungslinie ihrer Angriffspunkte gerichtet annehmen. Ferner ist leicht zu sehen, daß die Oreiecke MON und PMP' ähnlich sind, daß man folglich die Proportion hat:

$$MN:MO = MP':MP = P':P$$

woraus folgt:

$$P \times MN = P' \times MO$$
.

Wenn bemnach zwei Momente gleich sind, fo hat bei jedem von beiben bas Product aus einer ber Kräfte in den Abstand (senkrechte Entfernung) ihrer Richtungen, ben man auch den Sebelarm bes Momentes nennt, denselben Werth. Bezeichnen wir also ben Abstand MN der Kräfte P mit p, den Abstand MO der Kräfte P' mit p', und die drehenden Wirtungen der Momente P. MN und P'. MO mit M und M', so haben wir zugleich M — M' und Pp — P' p'.

Es folgt baraus natürlich nicht, baß die Momente immer gleich sein muffen, wenn die Producte Pp und P'p' gleiche Werthe haben; es kann jedoch mit großer Wahrscheinlichkeit daraus geschloffen werden, daß die Wirkung einer brehenden Kraft eine Function jenes Productes sein wird.

§. 6.

Untersuchen wir nun, um ben vorhergehenden Schluß strenge nachzuweisen, von welchen Größen die Intensität der brebenden Wirkung eines Momentes abhängt, und beachten wir zunächst, daß es, wie für eine fördernde Kraft, beren Richtung bestimmt ift, so auch für ein Moment nur einen zweisachen Sinn seiner brebenden Wirkung geben

fann, bie wir am leichteften burch Bergleichung mit bem Beiger einer Uhr unterscheiben, je nachbem bas Moment eine Drehung in bemfelben Sinne hervorbringen will, wie ber Zeiger einer Uhr fich bewegt (von ber Linken nach Oben gur Rechten), ober eine entgegengesette Bewegung ju bewirken ftrebt. Wir werben uns bemnach auch von ber Gleichheit ober Ungleichheit zweier brebenben Rrafte auf ahnliche Weise überzeugen, wie es bei ben förbernben Rraften geschehen ift, nämlich baburch, baß wir zwei Momente in entgegengesettem Sinne an derselben Geraden breben laffen; biefe Momente werben gleich fein, wenn fie ibre Birtung gegenseitig aufheben, wenn also teine Drebung frattfindet, und wenn biefe eintritt, wird biejenige offenbar bie größere brebenbe Rraft sein, in beren Sinne die Drehung erfolgen will. So find die beiden Momente P.MN und P'.MN, Fig. 14, welche aus gleichen Kräften P und P' und mit bemfelben Sebelarm MN gebilbet find, offenbar einander gleich, ba jede einzelne Kraft bes ersten Momentes bie Wirkung ber ihr gegenüberstehenden Rraft bes aweiten vernichtet.

S. 7.

Die Wirtung eines Momentes ift burchaus unabhängig von seiner Lage, und man kann ein Moment in seiner Ebene, b. h. in ber Sbene, welche burch die beiden Angriffspunkte und burch die Richtungen ber Kräfte geht, an irgend einen anbern Ort versepen und basselbe in irgend eine Lage bringen, ohne daß seine Wirkung auf die frühern Ansgriffspunkte ober überhaupt auf alle, die mit den neuen in einer festen Berbindung stehen, geandert wird.

Um biesen Satz zu beweisen, sei P.MN, Fig. 15, bas gegebene Moment; auf einer zu MN parallelen, übrigens beliebigen Geraben sein zwei Punkte H und K so angenommen, baß HK — MN ift, und biese vier Punkte seien auf irgend eine Weise fest mit einander verbunsen. In sebem der beiben Punkte H und K lasse man zwei der P gleiche und parallele, einander entgegengesetzte Kräfte P' und P" angreisen, oder man lasse an der Geraden HK die beiben gleichen Womente P'. HK und P". HK, von denen sedes auch dem gegebenen Womente P'. MN gleich ift, in entgegengesetztem Sinne drehen; es wird in deiben Fällen die Birkung des gegebenen Womentes P. MN burchaus ungeändert bleiben. Wan kann nun aber auch nach S. 2 die Kräfte P und P" an den Punkten N und H zu einer einzigen Kraft P + P" vereinigen, welche harallel zu ihnen gerichtet ist und in der Witte L von HN angreist;

ebenso können die beiben in entgegengesettem Sinne zu den vorigen wirkenden Kräfte P und P" an den Punkten M und K zu einer Mittelstraft P + P" zusammengesett werden, welche in der Mitte von MK, also ebenfalls in L angreift und, da sie in derselben Richtung und in entgegengesettem Sinne wirkt, die Wirkung der gegenüberstehenden gleichen Kraft P + P" aushebt. Es bleibt demnach nur noch das Moment P'. HK übrig, oder es ist dadurch das Moment P. MN parallel mit sich selbst unbeschadet seiner Wirkung nach HK versett worden.

Ferner sei P. MN, Fig. 16, wieber bas gegebene Moment und O ein beliebiger Punkt bes mit bem Salbmeffer MN von M aus beschriebenen Rreises, so bag immer MO = MN ift, und biefer Buntt O sei mit M und N auf unveranberliche Weise verbunden. Man laffe wieder an ber Geraden MO zwei bem gegebenen Momente P. MN gleiche und in entgegengesettem Sinne drebenben Momente P'. MO und P". MO angreifen, woburch bie Wirfung bes erften unveranbert bleibt. Berben bann bie Rrafte P und P"an bem Buntte M zu einer Resultirenben R zusammengesett, so halbirt biese ben Winkel PMP"; bie Richtungen ber Rrafte P und P" an ben Bunkten N und O werben fich bei gehöriger Berlangerung in einem Buntte L ichneiben, die Berbindungslinie ML wird den Mintel NLO ebenso wie den Wintel OMN bal= biren, und die Krafte P und P" fonnen von N und O nach L versest und bort zu einer Mittelfraft vereinigt werben. Dieje lettere Mittel= traft wird offenbar ber ersten R gleich fein und ebenso ben Winkel NLO halbiren, alfo wie biefe, welcher fie bem Sinne nach entgegengefest ift, langs ber Geraben ML ober ihrer Berlangerung thatig fein und beghalb die Wirkung berfelben vollständig aufheben. Es ift bann nur noch bas Moment P'. MO übrig, bas fo angefeben werben tann, als fei das Moment P. MN um ben Anntt M gebrebt worden.

Durch die Vereinigung der eben als erlaubt nachgewiesenen Bersetzung und Drehung eines Momentes kann demselben aber jede beliebige Lage in seiner Ebene ertheilt werden, ohne daß etwas in seiner Wirkung geändert wird, wie es oben ausgesprochen wurde, und wir schließen daraus zunächst, daß es ganz gleichgültig ift, welchen Punkt in der Geraden MN ober selbst in der Ebene des Momentes man als Mittelpunkt der beabsichtigten Drehung annimmt, daß dieses also nicht gerade der Mittelpunkt jener Geraden sein muß. Um jedoch in dieser Beziehung der Borstellung einen bestimmten Anhalt zu geben, wollen wir uns künftig einen der beiben Angrisspunkte Moder N selbst als Mittel-

punkt ber von einem Momente beabsichtigten Drehung benken, ba bieses für die Anwendung, die wir von den Momenten machen werden, die zweckmäßigste Vorstellung ist.

§. 8.

Die Wirkung eines Momentes ift nach bem Borbergebenben von seiner Lage in seiner Ebene unabhangig; es find bemnach nur noch bie Rrafte und ber Bebelarm, ber Abstand ihrer Richtungen, als biejenigen Größen übrig, burch welche jene Wirtung bebingt ift, burch beren Beranderung eine Bermehrung ober Berminderung berfelben entflehen tann. Daß bie Intenfität eines Momentes mit ber Intenfität feiner Rrafte zunimmt, wenn ber Hebelarm ungeandert bleibt, bedarf kaum eines Beweises; man überzengt fich beim Anblick ber Fig. 17, wo an berselben Geraden MN bie beiben Momente P. MN und P'. MN in ent= gegengesettem Sinne wirken, daß hier, wo die Rrafte bes zweiten Momentes größer find, als bie bes erften, teine Gleichheit ftattfinden fann, bag vielmehr burch Busammensetzung der in M und N entgegen= gesett angreifenden Rräfte P und P' ein neues Moment (P'-P). MN entsteht, welches im Sinne bes aus ben größern Rraften P' gebilbeten Momentes P'. MN wirft und ausbrudt, um wie viel bie Wirfung biefes lettern größer ift, als die bes Momentes P. MN.

Sind dagegen bei zwei Momenten die Kräfte gleich und ihre Debelsarme verschieden, so versetze man sie so in denselben Punkt M, Fig. 18, daß ihre Hebelarme in dieselbe Gerade MO fallen und sie in entgegensesetzem Sinne zu drehen streben. Die Kräfte P und P' am Punkte M heben ihre Wirkungen als gleich und entgegengesetzt auf, und es bleibt noch das Moment P. ON übrig, welches im Sinne des Momentes P. MO wirkt und zeigt, daß bieses Moment, welches den größern Debelarm hat, auch die größere Wirkung besitzt.

S. 9.

Aus diesen Betrachtungen schließen wir benn, daß das Maaß ber brehenden Wirkung eines Momentes eine Function von der Intensität der Kräfte und von seinem Hebelarm sein muß, daß man also mit der früheren Bezeichnung dieser Größen

M = f(P,p)

hat.

Um die Form dieser Function zu bestimmen, vergleichen wir zuerst zwei Momente von gleichen Rraften P, aber mit verschiedenen Hebel=

armen p und p' und nehmen p' = np, wo n irgend eine ganze Zahl vorstellt; daburch erhalten wir für die Wirkungen M und M' bieser Momente die Ausbrücke:

$$M = f(P,p)$$
, $M' = f(P,p') = f(P,np)$.

Denkt man sich nun den Hebelarm p auf den Hebelarm p' oder MN, Fig. 19, des Momentes P. MN nmal aufgetragen und in jedem Eheilungspunkte zwei gleiche und entgegengesetzte Kräfte P angebracht, so wird dadurch in der Wirkung M' dieses Momentes nichts geändert werden; es kann dasselbe nun aber auch aus n gleichen Momenten P. Mn, P. no, etc. bestehend augesehen werden, deren Wirkung M nach dem Vorhergehenden unabhängig ist von ihrer Lage, die also zussammen dasselbe leisten, als wenn sie alle an demselben Punkte M thätig wären; wir ziehen daraus:

$$M' = nM$$
, $f(P, np) = nf(P, p)$

und damit folgt

$$\frac{f(P,p)}{p} = \frac{f(P,np)}{np}.$$

Die Function f (P,p) muß bemnach eine solche sein, daß ihr Berhältniß zu ber Länge p unabhängig von ber Längen=Ginheit und folglich nur eine Function von P ift, so daß man hat

$$\frac{f(P,p)}{p} = \frac{M}{p} = f(P) *).$$

Berseten wir bann bie n gleichen Momente P. Mn, P. no, etc. wirklich in denselben Punkt und an dieselbe Gerade Mn und vereinigen

$$\frac{f(P,p)}{p} = \frac{f(P,np)}{np}$$

unabhangig von ber willfürlichen Grofe n ift, auch bie rechte Seite bavon unabhangig fein muß; bies kann aber nur ber Jall fein, wenn n Factor bes Bahlers wird, und ba bie Bezeichnung f (P, np) forbert, baß p. nur als Factor von n vorkommt, so muß man haben

$$f(P, np) = npf(P)$$
,

also and

$$\frac{f(P,p)}{p} = \frac{npf(P)}{np} = f(P).$$

^{*)} Man kann übrigens auch unabhängig von ber Ratur ber Groffen ben Schluß ziehen, bag weil bie linke Seite ber Gleichung:

bie n gleichen Kräfte P an ben Puntten M und n zu einer Wittelkraft. nP, so entsteht baburch ein Moment, bessen Wirkung M, wieber ber nsachen Wirkung M bes Womentes P. Mn gleich ist, und bessen Kräfte P, anch ber nfachen P gleich sind; man hat also auch

$$M_{i} = nM$$
, $f(nP,p) = nf(P,p)$

und folgert baraus

$$\frac{f(P,p)}{P} = \frac{f(nP,p)}{nP}.$$

Es ist bemnach auch das Verhältniß des Momentes M zu der Kraft P unabhängig von der Einheit der Kraft, also nur noch eine Function von p; d. h. es ist

$$\frac{M}{P}=f(p).$$

Rimmt man baher bas Werhältniß von M zu bem Producte Pp, so muß bieses sowohl von ber Einheit der Kraft als von der Einheit der Länge unabhängig und kann nur einer constanten Größe k gleich sein; man hat also

$$\frac{M}{Pp} = k$$
 , $M = k \cdot Pp$,

übereinstimmend mit unferm frühern Schluffe, daß die Wirkung eines Momentes eine Function bes Productes Pp sein werbe, und zwar sieht man, daß jene Wirkung einfach diesem Producte proportional ist; denn man hat für ein anderes Moment, das von zwei Krästen P' mit dem Abstand p' gebildet wird,

$$\mathbf{M}' = \mathbf{k} \cdot \mathbf{P}' \mathbf{p}'$$

und erhält baburch bie Proportion:

$$\mathbf{M}: \mathbf{M}' = \mathbf{P}\mathbf{p}: \mathbf{P}'\mathbf{p}'$$
,

Wenn man bann basjenige Moment M', bessen Kräfte P' ber Einheit ber Kraft gleich sind und die Längeneinheit zur Entsernung p' haben, als Einheit für die brebende Wirkung ber Womente nimmt, so wird

$$M:1 = Pp:1$$
,

und man hat einfach

auf biese Weise wird also das Product Pp das absolute Waaß für die Wirkung eines Momentes. Rach unsern Maaßeinheiten wird die Einheit für die drehenden Kräste dassenige Moment sein, bessen Kräste P=1 Kilogramm und dessen hebesarm p=1 Weber ist; wir wollen diese Einheit, welche mit der Einheit für die Arbeit einer Kraft homogen ist, wie diese Meterkilogramm, zur Unterscheidung aber, da die Arbeit eine in einer gewissen Zeit geleistete Wirkung, das Woment nur einen augenblickichen Zustand der Wirkung einer Kraft vorstellt, drehendes Meterkilogramm nennen, wonach wir uns dann unter dem Product Pp immer eine bestimmte Anzahl von drehenden Weterkilogramm vorzustellen haben werden.

Rach blesem läßt sich bann ein Moment auch geometrisch burch bie Oberfläche eines Rechtecks ober eines Dreiecks barstellen, wie eine försbernbe Kraft burch bie Länge einer Geraben vorgestellt wirb. Als Beispiel biene Fig. 12, wo die an Oberstäche gleichen Dreiecke MNP, MNP', MNP'' bie gleichen Momente P. MN, P'. MN, P'. MN vertreten können.

S. 10.

Nachbem wir auf solche Weise ein Maaß für die Wirkung eines Momentes erhalten haben, können wir leicht die Wirkungen mehrerer Momente zusammensehen, b. h. ein Moment sinden, welches dieselbe brebende Wirkung besitzt, wie mehrere andere gegebene Momente.

Seien gwerft die beiben Momente P. M.N und Q. MO, Fig. 20, gegeben, beren Maaße durch Pp und Qq bezeichnet seien, welche in berselben Ebene liegen, in bemselben Sinne wirken und in denselben Punkt M verset worden sind, und sei beren resultiren des Moment zu suchen. Die beiben in M angreisenden Kräfte P und Q geben eine Resultirende P + Q; die beiben in N und O angreisenden geben ebensfalls eine Mittelkraft P + Q, welche nach §. 2 in einem Punkte R zwischen N und O angreist, so daß man hat:

$$NR:ON=Q:P+Q$$

ober

$$NR = \frac{Q}{P+Q} \times ON = \frac{Q}{P+Q} (q-p)$$
.

Man hat damit als Maaß bes resultirenden Momentes, beffen Bebelarm MR ist, den Ausbruck:

$$(P+Q).MR = (P+Q)[p+\frac{Q}{P+Q}(q-p)],$$

vber wenn man entwickelt und reduzirt:

$$(P+Q)MR = Pp + Qq;$$

man schließt baraus, baß bas Resultirenbe zweier gegebenen Momente, bie in bemselben Sinne brehen wollen, ber Summe berselben gleich ift.

Benn dagegen die beiben gegebenen Momente P. MN und Q. MO, Kig. 21, eine entgegengesette Richtung haben, so geben die in M ansgreifenden Kräfte P und Q eine im Sinne der größern Kraft Q wirstmbe Mittelkraft Q — P; ebenso die in N und O angreisenden eine gleiche auf die Seite von Q fallende, welche in einem Punkte R angreift, so daß man hat (§. 2):

$$NR : NO = Q : Q - P$$

also auch:

$$NR = \frac{Q}{Q-P} \times NO = \frac{Q}{Q-P} (q-p).$$

Das resultirende Moment (Q — P). MR hat daher zum Maaß:

$$(Q-P)[p+\frac{Q}{Q-P}(q-p)]$$

ober einfacher:

biefes refultirende Moment ift folglich dem Unterschiede ber beiben gegebenen Momente gleich und wirkt im Sinne bes größern von beiben.

Ueberträgt man baher bas Zeichen ber Richtung ober bes Sinnes, in welchem ein Moment brehen will, auf bessen Maaß und nimmt —Pp als bas Maaß bes Momentes P. MN, während bas bes Momentes Q. MO wie vorher Qq, also positiv bleibt, so kann man allscmeiner sagen: bas Maaß bes Resultirendenzweier gegebenen Romente, die in berselben Ebene wirken, ist ihrer algesbratschen Summe gleich.

Sind dann mehrere Momente in berfelben Gbene zu einem einzigen zusammenzusehen, und betrachtet man diejenigen von ihnen, welche in demselben Sinne drehen wollen, wie sich der Zeiger einer Uhr bewegt, als positive, die entgegengesetht wirkenden als negative Größen, so ist nach dem Borbergehenden, indem man zuerst zwei dieser Momente zusammenset, das hieraus entstehende mit einem dritten verbindet, u. s. f.,

leicht zu folgern, bag bas Refultirende aller biefer Momente ihrer algebraischen Summe gleich ift, d. h. bag man

1.)
$$Rr = \Sigma . Pp$$

hat, wenn man die Kräfte des resultirenden Momentes mit R, ihren Abstand mit r bezeichnet, wobei indessen zu beachten ift, daß diese Größen nicht beibe genau bestimmt sind, sondern daß eine von beiben immer willkurlich angenommen werden kann.

Die vorhergeheuben Sate bienen auch zur Auflöfung ber umgekehrten Aufgabe: ein Moment in zwei ober mehrere andere zu
zerlegen, beren Gesammtwirkung ber Wirkung bes gegebenen Momentes gleich ist, und bie alle in berselben Gbene,
wie bieses, thätig sind. Diese Aufgabe ift natürlich keine bestimmte;
es können vielmehr alle Momente bis auf eines willkurlich angenommen,
und nur bieses lette, welches die Summe aller dem Raase des gegebenen Momentes gleich macht, darf berechnet werben.

S. 11.

Bisher wurden die Momente blos in berfelben Gbene angenommen und ihre Gesammtwirtung untersucht; geben wir nun zur Betrachtung von Momenten über, die in verschiedenen Ebenen wirksam find, unter ber Boraussehung, daß alle diese Ebenen unter sich in einer festen Bersbindung stehen.

Unter biefer Boransfetung kann zuerst ber in §. 7 bewiesene Sat von der Bersetung der Momente weiter ausgedehnt und so ausgesprochen werden: Ein Moment kann nicht nur in seiner Ebone, sondern auch in jede parallele Ebene und in dieser in jede beliebige Lage versett werden, ohne seine Wirkung zn ändern. Denn es ist leicht zu sehen, daß der daselbst geführte Beweis auch hier seine Anwendung sindet, wenn man die Punkte H und K, Fig. 15, oder die Gerade HK statt in der Ebene des Momentes selbst in einer dazu parallelen Ebene annimmt und im Uebrigen wie dort verfährt. Es ist also dadurch die Möglichkeit der parallelen Bersetung dargethan und durch Berbindung derselben mit der Drehung in derselben Ebene ergibt sich wie dort die Möglichkeit jeder beliedigen Bersetung eines Momentes aus einer gegebenen Ebene in eine parallele.

Daraus folgt sofort mit Beachtung ber Gleichung (1), daß wenn irgend eine Anzahl von Momenten, die in parallelen Ebenen wirken, gegeben ift, das Resultirende berfelben ihrer algebraischen Summe gleich ist, da man alle diese Mo= mente in eine beliebige Ebene versesten und dort zu einem einzigen ver= einigen kann.

Umgekehrt wird es benn auch gestattet sein, ein gegebenes Moment in eine beliebige Anzahl anderer Momente zu zerlegen und diese in beliebige parallele Ebenen zu vertheilen, wenn sie nur der Bedingungs= gleichung

 $Rr = \Sigma . Pp$

Benuge leiften.

Seien ferner zwei Momente gegeben, beren Ebenen nicht mehr parallel find, fich also unter irgend einem Winkel schneiben, und das Resultirende derselben zu suchen.

Die gegebenen Momente mögen ursprünglich in ihren Sbenen liegen, wie sie wollen, sie können immer so versetzt werden, daß von einem jeden einer der Angrisspunkte in einen bestimmten Bunkt der Durchschnittslinie beider Sbenen zu liegen kommt, daß die beiden Hebelarme auf dieser Geraden senkrecht stehen und demnach denselben Winkel unter sich bilden, wie die Sbenen der Momente, und daß die längs sener Durchschnittslinie thätigen Kräfte derselben in demselben Sinne gerichtet sind. In dieser Lage betrachten wir nun die Momente P. MN = Pp mb P'. MO = P'p', Fig. 22, von denen das erste in der Sbene ABCD, das zweite in der Gbene ABEF liegt, und welche den Punkt M in der Durchschnittslinie AB dieser Gbenen gemeinschaftlich haben; wir werden dabei zuerst voraussesen, daß der Winkel OMN ein Rechter sei, daß also die beiden Gbenen auf einander senkrecht stehen.

Die beiben in M angreifenben, in bemfelben Sinne thätigen Kräfte geben eine Refultirenbe R = P + P'; die in N und O angreifenben parallelen Kräfte haben eine ganz gleiche, in entgegengesettem Sinne grichtete, beren Angriffspunkt Q die Gerade ON so theilt, daß man hat:

$$0N:0Q=P+P':P$$
; $\frac{0Q}{0N}=\frac{P}{P+P'}$;

jicht man alebann Qn parallel ju MN, wie Fig. 23 zeigt, so ift auch

also.
$$Qn = Qn : MN = On : OM$$

$$Qn = MN \frac{OQ}{ON} = p \frac{P}{P+P'},$$

$$On = OM \frac{OQ}{ON} = p' \frac{P}{P-P'}.$$

Daraus folgt weiter:

$$\mbox{M}\,\mbox{n} = \mbox{p'} - \frac{\mbox{P}}{\mbox{P} + \mbox{P'}}\,\mbox{p'} = \frac{\mbox{P'}}{\mbox{P} + \mbox{P'}}\,\mbox{p'} \; ,$$

und man finbet bamit

$$MQ = \sqrt{\overline{Qm^2 + \overline{Qn^2}}} = \frac{1}{P + P'} \sqrt{(Pp)^2 + (P'p')^2}.$$

Das Maaß bes resultirenden Momentes ift aber

$$(P + P') \times MQ$$
 ober Rr,

und bie vorhergehenden Werthe geben:

2.)
$$Rr = \sqrt{(Pp)^2 + (P'p')^2};$$

man ersieht baraus, daß das Resultirende von zwei unter sich rechtwinkligen Momenten burch die Quabratwurzel aus ber Summe der Quabrate ber gegebenen Momente aus gedrückt wird, also in ähnlicher Weise wie die Resultirende zweier fürdernden Kräfte, deren Richtungen senkrecht zu einander sind (I. Buch. S. 5). Ferner ergeben sich hier, wie dort, wenn man den Winkel, den die Ebene des Resultirenden mit der Ebene des Momentes Pp bildet, durch den also die Lage der ersten Ebene bestimmt wird, mit 3 bezeichnet, die Verhältnisse:

3.)
$$\begin{cases} \cos \vartheta = \frac{M \, m}{M \, Q} = \frac{P \, p}{\sqrt{(P \, p)^2 + (P' \, p')^2}}, & \sin \vartheta = \frac{M \, n}{M \, Q} = \frac{P' \, p'}{R \, r}, \\ \tan \vartheta = \frac{P' \, p'}{P \, p}. \end{cases}$$

Umgekehrt kann man mittelst bieser Ausbrücke ein gegebenes Roment M in zwei andere Momente M' und M" zerlegen, beren Sbenen bie Winkel 9 und $\frac{1}{2}\pi$ — 9 mit seiner Sbene einschließen; man ershält baburch

$$M' = M \cos \vartheta$$
 , $M'' = M \sin \vartheta$

als Werthe biefer Nebenmomente.

· S. 12.

Es ware nun nicht schwer, die Untersuchung auch auf den Hall auszudehnen, wo die Sbenen der beiden Momente einen spigen oder sumpfen Winkel unter sich bilden; ich übergebe jedoch diesen besondern Fall, von dem wir in der Folge keine Anwendung zu machen haben, da er in einem allgemeinen enthalten ist, den wir sogleich werden kennen lernen.

Die Winkel, welche eine Chene mit einer ober mehreren andern einschließt, werben gewöhnlich und namentlich in Bezug auf die Rich= tung, in ber biefe Wintel genommen werben follen, mit größerer Bekimmibeit burch bie Winkel bargestellt, welche von der Rormalen der erften Sbene mit ben Normalen ber anbern Gbenen gebilbet werben. Indem wir nun biefes auch bei den Ebenen unserer Momente anwen= ben, tonnen und diese Rormalen angleich bagu bienen, unsere Momente ober ihre Wirkung felbst barzustellen und zwar sowohl ber Größe als Richtung nach, was auf eine andere Beise nicht mit berselben Gin= fachbeit moafich ware. Dazu ift es aber por Allem nothia, eine Annahme zu treffen über die Beziehung, welche gwischen ber Rormalen zur Ebene bes Momenies und bem Siune, in bem basselbe breben will, bestehen foll, da die Normale sich zu beiben Seiten ber Chene erfrect. Bir wollen baber festsehen, bag bie Normale immer so auf ber Chene bes Momentes und zwar in einem der Angriffspunkte besselben errichtet werbe, bag für ein Auge, welches fich in einem Buntte ber Rormalen befindet und gegen die Cbene gerichtet ift, bas Befreben bes Momentes bahingeht, feine Cbene in bem= felben Sinne zu breben, wie fich ber Beiger einer Uhr bewegt. Diese bestimmte Normale, welche auf solche Weise sowohl bie Richtung ber Chene bes Momentes als auch ben Sinn seiner Thätigkeit in jeder Beziehung genau angibt, soll die Achse des Momentes genannt und zulest auch bazu benüt werben, die Intensität bes Momentes anschaulich barguftellen, indem man ihre gange propor= tional zu bem Maaße Pp bes Momentes nimmt. Man wählt dazu, wie für die Einheit ber forbernden Kräfte auch eine beliebige Längeneinheit zur Bertreterin ber Ginheit der Momente und bestimmt nach biefer und bem Bablenwerthe bes Productes Pp bie Lange ber Achse bes Momentes; auf biese Weise wird bann bas betreffende Do= ment burch feine Achse ber Größe und Richtung nach vollftänbig ver= treten, und man barf babei nur im Auge behalten, daß bie Wirkung des Momentes darin besteht, eine Drehung um biefe Achse und zwar in bem vorher festachellten Ginne hervorzubringen.

Der Lehrsah über die Bersehung und Beränderung der Momente kann nach diesen Bestimmungen nun einfach so ansgesprochen werden: Ein Moment kann, undeschadet seiner Birkung,, einer jeden Beränderung und Bersehung unterworfen werden, bei welcher seine Achse parallel und sein Maaß (das Probuct Pp) underändert bleibt.

S. 13.

Mittels der vorhergehenden Bestimmungen wird die Zusammensehung und Zerlegung der Momente ganz auf das für die fördernden Kräfte gegebene Verfahren zurückgeführt.

Denn liegen die gegebenen Momente alle in derfelben Gbene oder in parallelen Gbenen, so ist das resultirende Moment gleich der Summe der gegebenen; in diesem Falle sind aber auch die Achsen aller gegebenen Momente parallel und können in dieselbe Gerade versett werden, und die Achse des resultirenden Momentes ist dann mit Berückstigung der Qualitätszeichen derselben nach Gl. (1) gleich der algebraischen Summe der Achsen der gegebenen Momente, wie die Resultirende von fördernden Kräften, welche längs derselben Geraden wirken, durch beren algebraische Summe ausgebrückt wird.

Bilben bagegen die Ebenen zweier Momente einen rechten Winkel unter sich, wie im Falle des S. 11 und der Fig. 22, so schließen auch die Achsen dieser Momente einen rechten Winkel unter sich ein; es wird das Moment P. MN durch die Achse MH, das Moment P'. MO durch die Achse MK vorgestellt werden, deren Längen den Producten Pp und P'p' proportional sind, und von deren Endpunkten H und K aus angesehen, jene Momente im Sinne eines Uhrzeigers drehen wollen. Die Achse des resultirenden Momentes ist dann offendar die Diagonale MJ des über MH und MK construirten Rechteck, denn man hat für diese die Beziehungen:

unb
$$\overline{MJ}^2 = (Pp)^2 + (P'p')^2 = (Rr)^2$$

$$\tan \vartheta = \tan \widehat{JH} = \frac{P'p'}{Pp}$$

wie es die Gleichungen (2) und (3) verlangen. Auch fieht man, daß burch diese Achse der Sinn, in welchem das resultirende Moment drehen will, unserer Voraussezung entsprechend, richtig bestimmt wird, und daß sich umgekehrt die Achsen MH und MK als rechtwinklige Componenten

ber Achse MJ ergeben, wie bie rechtwinkligen Componenten einer forbernben Kraft,

Diese beiden Hauptfälle, auf welche sich alle übrigen zurückführen laffen, genügen, um zu zeigen, daß sich die Momenten = Achsen gerade so zusammensehen und zerlegen laffen, wie die förbernden Kräfte.

Sind demnach drei Momente Mx, Mx, Mz gegeben, beren Ebenen oder Achsen senkrecht auf einanderstehen, so mögen sie in ihren Ebenen liegen, wie sie wollen, man kann sie immer so versehen, daß die Anstangs vober Buspunkte ihrer Achsen in demselben Bunkte zusammenstressen, und diese selbst zu ihren früheren Richtungen parallel sind. Die Achse des resultirenden Momentes Mn wird dann gerade so gefunden, wie die Resultirende dreier rechtwinkligen fördernden Kräfte, und wenn 1, m, n die Winkel bezeichnen, welche diese letztere Achse mit den Achsen der drei gegebenen Momente einschließt, so hat man

$$M_{R}^{2} = M_{X}^{2} + M_{Y}^{2} + M_{Z}^{2}$$
 (4.

und für biefe Winkel bie Gleichungen:

$$\cos l = \frac{M_X}{M_R} \ , \quad \cos m = \frac{M_Y}{M_R} \ , \quad \cos n = \frac{M_Z}{M_R} \ . \ (5.$$

Dieselben Gleichungen bienen auch wieber dazu, ein gegebenes Moment M in brei unter sich rechtwinklige M_x , M_y , M_z zu zerlegen, deren Achsen die Winkel l, m, n mit der des gegebenen Momentes bilben sollen.

Um endlich eine beliebige Anzahl von Momenten in beliebigen Sbenen zu einem einzigen zu vereinigen, wird man durch einen beliebigen Punkt, der mit allen diesen Sbenen fest verdunden ist, drei rechtwinklige Coordinaten=Achsen legen, die Anfangspunkte aller Momenten=Achsen in jenen Anfangspunkt der Coordinaten versetzen und die Winkel λ , μ , ν bestimmen, welche jede dieser Achsen mit den drei Coordinaten=Achsen bildet. Wan zerlegt dann jedes Moment M in drei unter sich richtwinklige:

$$M\cos\lambda$$
, $M\cos\mu$, $M\cos\nu$,

beren Achsen mit ben entsprechenden Coordinaten = Achsen zusammenfallen, und erhält so drei Systeme von Momenten, die in den drei Coordinaten = Benen thätig sind, oder drei Systeme von Momenten = Achsen längs der drei Coordinaten = Achsen. Man sindet daher nach (1) als resultirende Momente dieser Systeme:

6.)
$$\begin{cases} \mathbf{M}_{\mathbf{X}} = \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{M} \cos \boldsymbol{\lambda} & \text{in der Gbene der yz}, \\ \mathbf{M}_{\mathbf{Y}} = \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{M} \cos \boldsymbol{\mu} & \text{in der Gbene der xz}, \\ \mathbf{M}_{\mathbf{Z}} = \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{M} \cos \boldsymbol{\nu} & \text{in der Gbene der xy}, \end{cases}$$

und der Inder x, y, oder x bezeichnet die Coordinatenachse, in weicher die Achse des entsprechenden resultirenden Momentes liegt, nder um welche dasselbe breben will. Zulest geben die Gleichungen (4) und (5) die Größe des Resultirenden Mn aller Momente und die Wintel 1, m, n, welche bessen Achse mit den drei Coordinatenachsen bilbet.

S. 14.

Aufolge ber vorhergehend gefundenen Ausbrucke für die Zusammensehung der Momente werden wir bei diesen ganz ähnliche Lehrsätze für bas resultirende Moment erhalten, wie wir sie (I. Buch. S. 12) für die Resultirende der fördernden Kräfte abgebeitet haben. So wird man, auf demselben Wege wie bort, einen Ausdruck für das resultirende Moment erhalten, welcher von der Lage der Goordinaten = Chenen unabhängig ift, nämlich:

$$M_{R}^{2} = M_{1}^{2} + M_{2}^{2} + M_{3}^{3} + \text{etc.}$$
 $+ 2 M_{1} M_{2} \cos M_{1} M_{2} + 2 M_{1} M_{3} \cos M_{1} M_{3} + \text{etc.}$

ober auch in abgekürzter Form:

7.)
$$M_{R}^{2} = \Sigma . M^{2} + 2\Sigma . M M' \cos M M',$$

worin wie früher MM', M. M., etc. bie Wintel bezeichnen, welche bie Achsen ber entsprechenben Momente mit einander bilben.

Ferner kann auf gleiche Weise, wie in bem genannten S. bewiesen werben, daß die Projection der Achse des resultirenden Momentes auf irgend eine Gerade der Summe der Projectionen von den Achsen aller gegebenen Momente auf dieselbe Gerade gleich ist, daß also auch die Projection des Resultirenden selbst auf irgend eine Ebene der Summe der Projectionen aller Momente auf dieselbe Ebene gleich ist, oder analytisch ausgedrückt, indem man die Winkel zwischen den Achsen der Momente und der Normalen zu dieser Ebene durch Man. Mn. etc. vorstellt:

8.)
$$M_R \cos \widehat{M_R N} = \Sigma \cdot M \cos \widehat{M N}$$
.

Bezeichnet man bann die Winkel zwischen biefer Normalen und ben brei Achsen mit g, h, k und macht MRN gleich 3, so hat man auch:

$$M_R \cos \vartheta = M_X \cos g + M_Y \cos h + M_Z \cos k$$
,

und wenn es die Ebene des resultirenden Momentes selbst ist, auf welche die Momente projectiv werden, so ist dieses seiner Projection gleich, und demnach wird

 $M_R = M_1 \cos M_1 M_R + M_2 \cos M_2 M_R + M_3 \cos M_3 M_R + etc.$ oder einfacher ausgebrückt,

$$M_R = \Sigma \cdot M \cos M M_R \cdot$$
 (9.

Das Resultirende ist folglich das größte Moment, das durch Projection der gegebenen Momente auf irgend eine Sbene erhalten werden tann, und die Summe aller Projectionen auf eine Sbene, welche auf der des resultirenden Momentes senkrecht steht, ist gleich Rull. Für drei unter sich rechtwinklige Momente, deren Achsen mit der des Resulstirenden die Winkell, m, n bilden, zieht man daraus

$$M_R = M_X \cos l + M_Y \cos m + M_Z \cos n$$
.

Sinige andere bemertenswerthe Sigenschaften und die bescriptive Darstellung ber Momente werben später erörtert werben, wenn die Zu= sammensehung von Kräften, welche beliebige Angriffspunkte und Rich= tungen haben, zur Untersuchung gekommen ift.

Drittes Kapitel.

Befammtwirtung paralleler Rrafte. Sowerpuntt.

S. 15.

Das einfachste System von Kräften mit beliebigen Angriffspunkten ift basjenige, bei welchem die Richtungen aller Kräfte parallel sind. Ich beginne beshalb die Untersuchung über die Gesammtwirkung der Kräfte an einem festen System mit biesem Falle und zwar zuerst unter der Boraussetzung, daß alle diese Kräfte in derfelben Gbene liegen.

Sei also eine beliebige Anzahl von parallelen Kräften P, P', etc. gegeben, welche alle in berselben Sbene liegen, wie ihre Angrisspunkte M, M', etc., Fig. 24. — Durch einen beliebigen Punkt A in dieser Gbene ziehe man ein rechtwinkliges Achsenpaar AX und AY, von denen die erstere mit der Richtung der Kräfte parallel ist, und beziehe auf diese die Lage der Angrisspunkte M, M', etc. durch deren Coordinaten x und y, während man den Sinn, in welchem die Kräfte wirken, durch ihre Qualitätszeichen unterscheibet und diesenigen Kräfte, wie P, welche ihren Angrisspunkt im Sinne der positiven x bewegen wollen, als positive oder P cos 0, die im entgegengesetzen Sinne wirfenden, wie P', als negative oder P cos π nimmt.

In bem Anfangspunkte A ber Coordinaten lasse man nun längs ber Achse ber x zwei ber Kraft P gleiche, aber einander entgegengesette Kräfte angreisen, durch welche in der Wirkung der gegebenen Kräfte offendar nichts geändert wird; man wird nun aber die, in gleichem Sinne mit der gegebenen Kraft P in M, im Anfangspunkte A wirkende Kraft für sich allein als fördernde, die beiden gleichen und entgegen= gesetzen, in A und M angreisenden zusammen als drehende Kraft betrachten und in solcher Weise die Wirkung jener gegebenen Kraft P in M in Bezug auf den Anfangspunkt A in seine fördernde Wirkung P und in seine drehende Wirkung oder das Moment P. AM zerlegen. Das Maaß dieser drehenden Wirkung ist offendar — Py, da die Orbinate y des Angrisspunktes M zugleich der Abstand oder Hebelarm der Kräfte des Momentes ist, und seine Wirkung nach unserer Annahme, daß dassenige Moment als positives betrachtet werden soll, welches seine Ebene in demselben Sinne drehen will, wie sich der Zeiger einer Uhr

bewegt, eine negative ist, und man sieht leicht, daß dies immer der Fall sein wird, sobald P und y gleiche Zeichen haben, daß das Moment dagegen positiv würde, wenn sie entgegengesette Zeichen hätten, und daß bemnach der negative Ausbruck: — Py als allgemeiner anzunehmen ift.

Berfährt man bann auf bieselbe Weise mit allen übrigen ber gegebenen Kräfte, zerlegt also die Wirkung eines jeden in Bezug auf den Punkt A in eine fördernde und in eine drehende, so erhält man statt des gegebenen Systems von Kräften zwei neue Systeme, ein System von fördernden Kräften P am Punkte A und ein System von Momenten — Py in der Edene der Kräfte. Das erste derselben, dessen Kräfte alle längs derselben Geraden, der Achse der x, thätig sind, läßt sich durch eine einzige Kraft ersehen, welche der algebraischen Summe aller Kräfte gleich ist; das zweite System kann ebenso zu einem einzigen Moment vereinigt werden, indem man sämmtliche Momente desselben mit Rücksicht auf ihre Zeichen summirt. Die Wirkung des ganzen Systems der gegebenen Kräfte in Bezug auf den Punkt A wird demnach durch eine einzige fördernde Kraft: S.P und eine einzige drehende Kraft: S.P und eine einzige brehende Kraft:

In sehr vielen Fällen kann biese Wirkung selbst als die einer einzigen Kraft R angesehen werden, welche in einem Punkte XV in der Ebene der Kräfte angreist, und deren Richtung zu der der gegebenen Kräfte parallel ist. Es ist einleuchtend, daß wenn dieses der Fall sein soll, die Wirkung der genannten Kraft sich in eine fördernde und in eine brehende muß zerlegen lassen, von denen die erstere der Kraft Z.P, die zweite dem Momente: — Ž.Py gleich ist. Man erhält aber durch eine gleiche Behandlung jener Kraft R, wie sie der Kraft P zu Theil wurde, eine fördernde Kraft R am Ansangspunkte längs der Achse der x und dann das Moment: — RV, und damit hat man zur Bestimmung der Kraft R die Gleichungen:

$$R = \Sigma . P$$
 , $-RX = -\Sigma . Py$;

bie erste gibt die Intensität bieser Kraft, die zweite den Abstand Tihrer Richtung von der Achse der x, nämlich

$$\mathbf{Y} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{y}}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}}$$

to daß ber Angriffspunkt felbst in biefer Richtung, wie vorauszusehen war, unbestimmt bleibt.

Wird aber in der ersten Gleichung D.P., also auch R gleich Rull, ohne daß auch das Moment D.Py Rull ist, so kommt die Wirkung des gegebenen Systems auf bieses lettere allein zurück und kann nicht mehr durch eine einzige Kraft ersett werden. Dat man dagegen

$$\Sigma$$
. Py = 0,

ohne baß zugleich Σ . P Null ist, so ist $\mathbf{x} = 0$, und bie Richtung der Resultirenden R fällt in die Achse ber \mathbf{x} .

§. 16.

Die Gleichung:

$$\mathbf{x} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \, \mathbf{y}}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}} = \mathbf{b}$$

gibt, wie schon bemerkt, nur ben Abstand ber Richtung ber Resultirensben von ber Achse ber x und kann auch als die Gleichung bieser Richtung, b. i. einer zu ber Achse ber x parallelen Getaben, angesehen werben; es ist babei gleichgültig, in welchem Punkte bieser Geraben bie Rraft R angreift, ihre Wirkung ist stets bieselbe.

Dreht man nun die Richtungen aller Kräfte um deren Angrisspuntte durch einen rechten Winkel, so daß dieselben zur Achse der y
parallel werden, Fig. 25, so ergeben sich, bei gleicher Behandlung wie
vorher, zwei ähnliche Spsteme, eines von fördernden Kräften P und
eines von drehenden Kräften Px, deren Maaß im Algemeinen positiv
zu nehmen ist, da ihre Wirkung einen positiven Sinn hat, wenn P
und x gleiche Zeichen haben, und dann erhält man durch Zusammensehung der Kräfte besselben Systems die beiden Resultirenden: D.P
und D.Px. Die Richtung der Resultirenden R des ganzen Systems
muß dann ebenfalls der Achse der y parallel sein, weil für eine andere
Richtung dieser Kraft, wie man sich durch Zerlegung derselben in eine
parallele und eine senkrechte Componente leicht überzeugen wird, niemals
Gleichheit zwischen den fördernden Wirkungen dieser Componenten und
ber fördernden Wirkung des gegebenen Systems erreicht werden kann;
man sindet daher nun die Gleichungen:

$$R = \Sigma \cdot P$$
 , $RX = \Sigma \cdot Px$

und zieht baraus

$$\mathbf{x} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{x}}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}} = \mathbf{a} .$$

Diese Gleichung ift nun bie Gleichung einer zur Achse ber y parallelen Geraben, welche wieber alle möglichen Angriffspunkte ber Kraft R ente balt und barunter auch einen, ber zugleich der ersten Geraben: W = b angehört und bemnach als Angriffspunkt von R für beibe Lagen ber Kräfterichtungen angesehen werden kann.

Es ist aber nicht schwer zu zeigen, daß dieser Bunkt in allen Lagen, welche die Kräste gegen die Coordinatenachsen einnehmen können, in der Richtung der Resultirenden R liegt und demnach immer Angrissepunkt dieser Krast bleibt. Denn breht man die Richtungen aller Kräste in eine beliedige Lage, zieht durch den Ansang A, Fig. 26, zwei neue Achsen AK' und AY', von denen die erstere parallel zur neuen Richtung der Kräste sei, und bezeichnet die Coordinaten der Angrisspunkte der einzelnen Kräste in Bezug auf diese Achsen durch x', y', für die Resultirende mit X', Y', so ist wie oben

$$R = \Sigma \cdot P$$
 , $RW = \Sigma \cdot PV$.

Wird bann ber Winkel zwischen ben Achsen AX und AX' mit & bezeichnet, so hat man zwischen ben alten und ben neuen Coordinaten die bekannten Beziehungen:

$$x' = x \cos \omega + y \sin \omega$$
, $x' = x \cos \omega + x \sin \omega$, $y' = y \cos \omega - x \sin \omega$, $x' = x \cos \omega - x \sin \omega$,

mit welchen bie zweite der vorhergehenden Gleichungen die Form an-

$$R(\mathbf{Y}\cos\omega - \mathbf{X}\sin\omega) = \Sigma \cdot P(\mathbf{y}\cos\omega - \mathbf{x}\sin\omega)$$

$$(RW - \Sigma \cdot Py) \cos \omega = (RX - \Sigma \cdot Px) \sin \omega$$
,

und dieser lettern Gleichung wird offenbar für jeden Werth von ω Genüge geleistet, wenn man zugleich

$$R\mathbf{Y} = \Sigma . P\mathbf{y}$$
 , $\mathbf{R}\mathbf{X} = \Sigma . P\mathbf{x}$

fest. Die Gleichungen:

$$\mathbf{x} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{x}}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}}$$
, $\mathbf{y} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{y}}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}}$

braden bemnach anabhängig von bem Winkel ω , b. h. für jebe Lage ber Kräfte einen Punkt in ber Richtung ber Refultirenben aus, und

man kann biesen besthalb vorzugsweise ben Angriffspunkt berselben neunen; wir werben ihn sogleich bei einem allgemeinen System von parallelen Rräften noch unter einem besondern Ramen kennen lernen.

S. 17.

In bem allgemeinen Falle, wo die Kräfte nicht mehr in derselben Ebenen liegen, nehmen wir irgend einen dem festen Spstem angehörigen Bunkt A, Fig. 27, als Anfang eines rechtwinkligen Coordinatenspstems, bessen eine Achse, 3. B. die AX, parallel zur Richtung der Kräfte ist, während die AY und AZ eine beliedige Lage haben, beziehen auf diese die Lage der Angriffspunkte durch die Coordinaten x, y, z und untersuchen wieder die Wirkung der einzelnen Kräfte in Bezug auf den Anfang A, indem wir wie immer diesenigen Kräfte als positive nehmen, welche ihre Angriffspunkte im Sinne der positiven x bewegen wollen.

Dazu bringen wir wie vorher in bem Puntte A zwei ber Kraft P gleiche und einander entgegengesette Kräfte P längs der Achse der x an, wodurch in der Wirfung der Kräfte nichts geändert wird; diese brei Kräfte P können aber auch als die nach A versette fördernde Wirfung der gegebenen Kraft P und als ein Moment P. AM betrachtet werden, welches deren drehende Wirkung in Bezug auf den Puntt A ausdrückt. Die Ebene dieses Momentes geht durch die Achse der x, seine Achse fällt demnach in die Ebene der yz, und seine Intensität ist gleich P $\sqrt{y^2+z^2}$. Dieses Moment zerlegen wir wieder in zwei unter sich rechtwinklige, deren Achsen mit den Achsen der y und z zusammen= fallen, und die durch

$$PV^{y^2+z^2} \cdot \frac{z}{\sqrt{y^2+z^2}} = Pz$$
, $PV^{y^2+z^2} \cdot \frac{-y}{\sqrt{y^2+z^2}} = -Py$

ausgebrudt finb, ba bie Quotienten

$$\frac{z}{\sqrt{y^2+z^2}} \qquad \text{unb} \qquad -\frac{y}{\sqrt{y^2+z^2}}$$

bie Cosinus der Wintel sind, welche die Achse Pp des obigen Momentes mit den Achsen der y und z bildet, wie man sich leicht durch den Ansblick der Fig. 28 überzeugen wird, welche die Ebene der yz mit dem Riß der Ebene des Momentes Pp, mit seiner Achse Pp und deren Seitenachsen — Py und Pz vorstellt,

Durch gleiche Behandlung aller übrigen gegebenen Kräfte bilbet man dann brei Systeme von einfachen Kräften, von denen das erste nur fördernde, in der Achse der x thätige Kräfte enthält und durch eine einzige fördernde Kraft S. P erseht werden kann, während die beiben andern aus einer gleichen Anzahl von drehenden Kräften bestehen, für welche man die resultirenden Momente:

$$-\Sigma.Py$$
 , $\Sigma.Pz$

finbet.

Diefe brei Rrafte von einfacher Wirfung:

$$\Sigma.P$$
 , $-\Sigma.Py$, $\Sigma.Pz$

können wieber in sehr vielen Fällen als die förbernde und als die brehensen Wirkungen einer Kraft R betrachtet werden, deren Richtung der der gegebenen Kräfte parallel ist. Bezeichnet man daher, um die Größe und Lage dieser Kraft zu bestimmen, die Coordinaten ihres Angriffs= punktes mit \mathbf{X} , \mathbf{Y} , \mathbf{Z} und denkt sich dieselbe von diesem Punkte wie die Kraft P in den Anfang A versetzt, so wird sie dadurch zuerst in eine förbernde Kraft R, und in ein Woment R $\sqrt{\mathbf{Y}^2 + \mathbf{Z}^2}$ zerlegt, welches letztere wieder zwei rechtwinklige Seitenmomente:

gibt. Da aber biese brei Kräfte bie Wirkungen ber vorhergehenden förbernben Kraft Σ . P und ber Momente — Σ . Py und Σ . Pz ersehen sollen , so hat man bie Gleichungen

$$R = \Sigma . P ,$$

$$-RY = -\Sigma . Py , RZ = \Sigma . Pz$$

und zieht baraus

$$\mathbf{r} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{y}}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}} \quad , \qquad \mathbf{z} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{z}}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}} \, .$$

Diese beiden Gleichungen laffen den Werth von K wieder unbestimmt und geben blos die Lage einer zur Achse der x oder zur Richtung der Kräfte parallelen Geraden als Richtung ber allgemeinen Resultirenden R.

Werben nun die Richtungen aller Kräfte wieder um beren Ansgriffspunkte gebreht und zwar zuerst so, daß sie parallel zur Achse der y werden, und die Kräfte wie vorher zerlegt, so erhält man wieder bieselbe förbernde Resultirende D. P nun längs der Achse der y wirkend,

und die beiben refultirenden Momente D. Px und — D. Px in den Gbenen der xy und der yx. Diese lettern können dam als Erzebnisse der Bersehung einer Kraft R = D. P von ihrem ursprünglichen Angrisspunkte XXX in den Punkt A angesehen werden, und man hat zur Bestimmung jenes Punktes die Gleichungen:

ober auch
$$\mathbf{x} = \mathbf{\Sigma}.\mathbf{P}\mathbf{x}$$
 , $-\mathbf{R}\mathbf{z} = -\mathbf{\Sigma}.\mathbf{P}\mathbf{z}$ $\mathbf{x} = \frac{\mathbf{\Sigma}.\mathbf{P}\mathbf{z}}{\mathbf{\Sigma}.\mathbf{P}}$, $\mathbf{z} = \frac{\mathbf{\Sigma}.\mathbf{P}\mathbf{z}}{\mathbf{\Sigma}.\mathbf{P}}$.

Die burch biese Gleichungen bestimmte, zur Achse ber y parallele Gerade schneidet die vorhergehende Richtung der Resultirenden R in einem Punkte, der allen Richtungen dieser Kraft gemeinschaftlich bleibt, wie man auch die Kräfte um ihre Angrisspunkte drehen mag, und welcher nach dem Obigen durch die drei Gleichungen:

10.)
$$\mathbf{x} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{x}}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}}$$
, $\mathbf{x} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{y}}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}}$. $\mathbf{z} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{z}}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}}$

gegeben ist. Denn es ist leicht zu sehen, daß wenn die Kräfte noch ferner gebreht werben, bis sie zur Achse ber z parallel geworben sind, man immer wieder $R = \Sigma$. P sindet, dann

$$-\mathbf{R}\mathbf{x} = -\mathbf{\Sigma}.\mathbf{P}\mathbf{x} \quad , \qquad \mathbf{R}\mathbf{Y} = \mathbf{\Sigma}.\mathbf{P}\mathbf{y}$$

und folglich auch

$$\mathbf{x} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{x}}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}} \quad , \qquad \mathbf{x} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{y}}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}} \, .$$

Wird endlich die Richtung der Kräfte irgend eine beliebige gegen das Coordinatenspstem, und bezeichnet man den Winkel, welchen diese Richtung mit der Achse der z bilbet, durch I, den, welchen ihre Projection in der Sbene der xy mit der Achse der x einschließt, mit w, und denktsich durch den Ansang A neue Coordinaten=Achsen der x', y', z' so gelegt, daß die Achse der z' mit der Richtung der Kräfte parallel wird, wobei die Lage der Achse der y' unbestimmt bleibt und deshalb in der Sbene der xy angenommen werden kann, so-hat man in Bezug auf die neuen Achsen nach dem Borhergehenden:

$$\mathbf{R}\mathbf{x}' = \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{P}\mathbf{x}'$$
, $\mathbf{R}\mathbf{v}' = \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{P}\mathbf{y}'$,

wenn X', Y' die Coordinaten des Angriffspunktes ber Kraft R in Bezug auf die neuen Achsen bezeichnen. Man hat aber auch zwischen den alten und neuen Coordinaten nach §. 22 der Ginleitung die Beziehungen:

$$x' = x \cos \theta \cos \omega + y \cos \theta \sin \omega - z \sin \theta$$
,
 $y' = -x \sin \omega + y \cos \omega$,

und bamit nehmen bie obigen Gleichungen die Form an:

$$(\mathbf{RX} - \Sigma \cdot \mathbf{Px}) \cos \vartheta \cos \omega + (\mathbf{RY} - \Sigma \cdot \mathbf{Py}) \cos \vartheta \sin \omega = (\mathbf{RZ} - \Sigma \cdot \mathbf{Pz}) \sin \vartheta,$$

$$(\mathbf{RX} - \Sigma \cdot \mathbf{Px}) \sin \omega = (\mathbf{RY} - \Sigma \cdot \mathbf{Py}) \cos \omega;$$

es geht baraus hervor, daß fie unabhängig von den Winkeln ω und 9- ober für alle mögliche Werthe berfelben befriedigt werden, wenn

$$RX = \Sigma . Px$$
, $RY = \Sigma . Py$, $RZ = \Sigma . Pz$

gesett wird, daß also der Punkt, dessen Coordinaten durch diese oder die Gleichungen (10) bestimmt werden, in allen Lagen, welche das System von parallelen Kräften um die unveränderten Angriffspunkte einnehmen kann, in der Richtung der Resultirenden des Systems liegt. Dieser Punkt wird desphalb Mittelpunkt der parallelen Kräfte genannt.

S. 18.

Aus dem Vorhergehenden ersieht man, daß die Summe aller Aräfte P immer dieselbe bleibt, wie auch das Coordinatenspstem liegen mag; die Momente dagegen ändern sich nicht nur mit der Lage der Achsen gegen die gemeinschaftliche Richtung der Kräfte, sondern auch hauptsächlich mit der Lage des Anfangspunktes der Coordinaten; es ist deßhalb immer möglich, durch Aenderung dieser Lage des Ansangspunktes den Summen der Momente in den einzelnen Coordinaten=Sbenen oder den resultiren=ben Momenten einen beliedigen Werth zu geben, namentlich den Werth: Rull. Ist z. B. die Achse der z der Richtung der Kräfte parallel, und man verlegt den Ansang der Coordinaten in der Ebene der xy so, daß man

$$y = Y - y' \quad , \quad x = X - x'$$

hat, so werden die Momentensummen in den Ebenen der nz und yz

$$\Sigma \cdot P(X - Y)$$
 , $\Sigma \cdot P(X - X)$

spec mich

$$\Sigma . P \mathbf{x} - \Sigma . P \mathbf{y}'$$
, $\Sigma . P \mathbf{x} - \Sigma . P \mathbf{x}'$,

und damit jede berfelben Rull werbe, muß man haben

$$\Sigma.PX = \Sigma.Py'$$
, $\Sigma.PX = \Sigma.Px'$,

ober ba Y und X für alle Gummenglieder benselben Werth behalten:

4 |

$$\mathbf{Y} \Sigma . \mathbf{P} = \Sigma . \mathbf{P} \mathbf{y}$$
 , $\mathbf{X} \Sigma . \mathbf{P} = \Sigma . \mathbf{P} \mathbf{x}'$,

woraus man zieht

$$\mathbf{x} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{y}'}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}} \quad , \quad \mathbf{x} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{x}'}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}} .$$

Diese beiden Gleichungen bruden aber die Richtung ber Resultirensben aus und zeigen bemnach, baß für jeden Punkt in der Richtung ber Resultirenben bes ganzen Spitems die Summen der Momente in zwei zu dieser Richtung parallelen Ebenen Rull werden. In Bezug auf den Mittelpunkt der parallelen Kräfte hat man folglich für jede Lage der Achsen die Momentensummen gleich Rull, d. h.

11.)
$$\Sigma \cdot Px = 0$$
, $\Sigma \cdot Py = 0$, $\Sigma \cdot Pz = 0$,

und umgekehrt schließt man, daß wenn sich für ein System mit parallelen Kräften die vorstehenden Gleichungen ergeben, der Anfang der Coordinaten der Mittelpunkt der parallelen Kräfte ist. Sind nur zwei jener Gleichungen Null, so liegt dieser Mittelpunkt in der in denselben nicht vertretenen Achse, also wenn die beiden ersten Null sind, in der Achse der z, und wenn nur eine derselben Null ist, in der Ebene, welche die nicht vertretenen Achsen enthält, also für die erste der obigen Gleichungen in der Ebene der zz, u. s. f. f.

In bem besondern Kalle bagegen, wo $\Sigma \cdot P = 0$ ift, ohne daß die Momente $\Sigma \cdot Px$, $\Sigma \cdot Py$, $\Sigma \cdot Pz$ Rull sind, können die Gleichungen (10) nicht mehr befriedigt werden; es gibt dann keine einzelne Kraft mehr, welche die Wirkung des ganzen Spstems ersehen kann; denn diese kommt auf das Resultirende der beiden von den odigen Womenten zurück, deren Achsen zur Richtung der Kräfte senkrecht sind, also wenn die Achse der z zu dieser Richtung parallel ist, auf das Ressultirende der Momente: $\Sigma \cdot Px$ und $\Sigma \cdot Py$, welches durch:

$$M_R = \sqrt{(\Sigma \cdot Px)^2 + (\Sigma \cdot Py)^2}$$

ausgebrückt wird. Dieses Moment und seine Componenten find dann burchaus unabhängig von der Lage des Anfangspunktes, fie andern ihre Werthe nicht und können folglich niemals Rull werden. Dem die Gleichungen:

$$\Sigma \cdot Px = \Sigma \cdot P(X + x')$$
 , $\Sigma \cdot Py = \Sigma \cdot P(X + y')$, unter die Form gebracht:

$$\Sigma.Px = X\Sigma.P + \Sigma.Px'$$
, $\Sigma.Py = Y\Sigma.P + \Sigma.Py'$,

zeigen, baß für E.P = 0, .

$$\Sigma . Px = \Sigma . Px'$$
, $\Sigma . Py = \Sigma . Py'$

wird, welches auch X und Y sein mögen. In diesem Falle gibt es natürlich auch keinen Mittelpunkt ber Kräfte mehr.

S. 19.

Das bemerkenswertheste Beispiel für parallele Kräfte bieten uns die Erscheinungen der Schwere oder die Wirkungen dar, welche die Erbe burch ihre Anziehung auf die Körper, die sich auf ihrer Oberstäche besinden, hervorbringt.

Diese Kraft ist nämlich, wie bereits im vorhergehenden Buche ersötert wurde, an allen Orten der Erdoberstäche senkrecht zu der Oberstäche eines ruhigen Wassers oder senkrecht zur geometrischen Erdoberstäche gerichtet, d. h. zu dersenigen Fläche, welche durch die unter das feste Land verlängerte Meeresstäche gebildet wird. Da nun die Gestalt der Erde der einer Rugel sehr nahe kommt, so schneiden sich alle Normalen ihrer Oberstäche nahe an ihrem Mittelpunkte, und es bilden zwei solche Vertikale oder Lothlinien je nach der Lage der entsprechenden Orte einen größern oder kleinern Winkel mit einander, welcher durch den Bogen eines größten Kreises gemessen wird, der die beiden Orte versöndet. Der Halbmesser eines solchen Kreises beträgt ohngefähr 6370000 Reter; jener Bogen muß also

$$\frac{6370000^{\rm m}}{206265} = 31^{\rm m}$$
 nahezu

lang sein, wenn die an seinen beiben Enden errichteten Bertikalen oder die Richtungen der Schwere baselbst einen Winkel von einer Setunde einschließen sollen. Man kann demnach bei einem Körper von gewöhnlicher Ausbehnung die Richtungen der Schwere für alle Punkte besselben als parallel betrachten. Wir haben ferner in dem vorherzsehnden Buche gesehen, daß sich die Intensität dieser Kraft mit der geographischen Breite eines Ortes und mit der Entsernung eines Körpers von dem Mittelpunkte der Erde ändert; aber auch diese Ortsveränzberungen müssen sehr beträchtlich werden, wenn die Veränderung in der Siärke der Anziehung der Erde bemerkdar werden soll, jedenfalls weit größer, als die Ausbehnungen der Körper, welche wir in dieser Beziehung zu untersuchen haben werden, und wir können deshalb die Schwere sur alle Punkte desselben Körpers und selbst für mehrere Körper, die

nicht sehr weit von einander entfernt find, als unveränderliche Rraft annehmen.

Nach biefen Wahrnehmungen und ben weitern in SS. 43 u. f. f. bes vorhergehenden Buches abgeleiteten Sagen muffen wir uns alfo fammtliche materielle Punkte (Atome) eines Körpers von parallelen Rraften angegriffen benten, welche alle in bemfelben Sinne wirten und ben Maffen berfelben proportional finb, beren Refultirende baber ihrer Summe gleich ift und bas Gewicht bes gangen Körpers vorftellt. Die Richtung biefer Rrafte ift unveranberlich; fie breben fich alfo alle, wenn ber Körper in eine andere Lage gebracht wird, um ihre Angriffspuntte, und ihre Refultirende breht fich um ben Mittelpuntt biefer Rrafte, welcher hier ben befondern Ramen Schwerpuntt führt und am einfachsten gerabezu als Angriffspunkt biefer Refultirenben ober bes Gewichtes bes entsprechenben Körpers angenommen wirb. In vielen Fallen, in benen es nämlich nicht auf bie Bestalt eines Rorpers ankommt, kann man baber einen folchen blos als einen materiellen Bunkt ansehen, welcher bieselbe Maffe und basselbe Bewicht wie jener befitt, und ber ben Ort bes Schwerpunktes von biesem Körper einnimmt, und in allen Untersuchungen, die das Gleichgewicht ober die Bewegung fester Rörper auf ber Erbe betreffen, wird beren Gewicht als eine lothrecht abwärts wirkenbe Rraft in Rechnung gebracht, welche in bem Schwerpunkte bes betreffenben Rörpers angreift.

Aus biesen Bemerkungen erhellt, wie wichtig es ist, ben Schwerpunkt eines Körpers ober eines festen Spstems von Körpern bestimmen zu können, weßhalb benn auch bieser Gegenstand im Folgenden ausführlich behandelt werden soll.

S. 20.

Zuerst ist es einleuchtend, daß für ein System von Körpern oder Körpertheilen, deren Form und Anzahl bestimmt, und deren Gewichte und Schwerpunkte bekannt sind, die Gleichungen (10) unmittelbar zur Bestimmung des Schwerpunktes von dem ganzen System dienen werden. Denn bezeichnet man das Gewicht von irgend einem derselben mit P, die Coordinaten seines Schwerpunktes in Bezug auf ein beliebig gerichtetes Achsenspiem mit x, y, z und die des gesuchten Schwerpunktes vom ganzen System mit x, y, z und die des gesuchten Schwerpunktes vom ganzen System mit x, y, z, so kann man in dieser Beziehung jeden dieser Körper durch sein Gewicht, also durch eine lothrecht in seinem Schwerpunkte angreisende Kraft ersehen und erhält so ein System von parallelen Krästen P, deren Angrisspunkte durch die Coordinaten x, y, z gegeben sind. Wan hat demnach

$$\mathbf{X} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{x}}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}}$$
, $\mathbf{Y} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{y}}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}}$, $\mathbf{z} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{z}}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}}$ (12.

als die Gleichungen, durch welche die Lage des Mittelpunktes jener Kräfte oder des Schwerpunktes vom ganzen System vollständig bestimmt wird.

Aus diesen Werthen und aus dem Umstande, daß alle Kräfte P in demselben Sinne thatig sind, schließt man sogleich, daß der Schwerspunkt des ganzen Systems immer zwischen die Schwerpunkte der einzelnen Körper oder Körpertheile fallen muß. Denn legt man das willkürliche Coordinatensystem so, daß alle diese Schwerpunkte auf die positive Seite der Achsen desselben zu liegen kommen, daß also alle x, y und z positiv sind, so leuchtet ein, daß Σ . Px größer sein wird, als $x_0 \Sigma$. P und kleiner als $X \Sigma$. P, wenn x_0 den kleinsten, X den größten Werth von x bezeichnet, daß folglich

$$X > x_0$$
 unb $< X$

fein muß. Dasselbe gilt natürlich auch für Y und Z.

Die vorhergehenden Ausbrücke und Folgerungen behalten ihre Gültigkeit, wie auch die Anordnung des Spstems beschaffen sein mag, wenn nur alle Körper unter sich in sester Bervindung stehen, also auch dann noch, wenn sie, in stetige Berührung gekommen, als Theile eines und besselchen Körpers betrachtet werben können. Sie sinden baher häusig in solchen Fällen Anwendung, wo man die Schwerpunkte einzelner Theile eines Körpers kennt und den des ganzen Körpers daraus bestimmen will, oder wo dieser lettere und die Schwerpunkte von einem oder mehreren Theilen gegeben sind, und der Schwerpunkt eines andern Theiles damit bestimmt werden soll.

S. 21.

In bieser Weise können jene Ausbrücke aber nicht mehr angewendet werden, wenn das zu untersuchende System von materiellen Punkten ein stetig zus ammenhängendes, und von demselben nichts weiter gegeben ist, als die geometrische Form seiner Begrenzung und das Geset, nach welchem sich seine Dichte von einem Punkte zum andern ändert, und doch sieht man ein, daß durch diese beiden Gegebenen die Masse und ihre Vertheilung im Körper, folglich auch das Gewicht und bessen Bertheilung und damit die Lage des Schwerpunktes bestimmt ist, daß diese Lage also auch aus jenen Gegebenen muß abgeleitet werden können.

Bevor wir jedoch in biefe Untersuchung eingehen; ift es nothwendig, uns über einen wichtigen Unterschied flar zu machen, welcher zwischen unferer phyfitalifchen Borftellung von ber Bilbung eines Korpers ober Spftems von materiellen Punkten und zwischen unserer mathe matischen Borftellungsweise barüber besteht. Rach ber erftern Borstellung benten wir une, wie in ber Ginleitung erlautert wurde, bie Rörper aus einzelnen materiellen Bunkten zusammengesett, welche febr flein find (boch nicht, wie man fich oft ausbrudt, unenblich flein), über beren Größe und Ausbehnung wir aber nicht bas Beringfte wiffen, bie wir also auch nicht in Rechnung nehmen können; bazu kommt noch, baß diese materiellen Buntte ben Raum nicht einmal stetig ausfüllen, fonbern fich alle in fehr kleinen gegenseitigen Entfernungen halten, bie wir ebenfalls nicht kennen, westwegen es benn auch für uns rein un= möglich ist, die Masse und das Gewicht eines Körpers dieser Borftellung gemäß und mittels berfelben zu bestimmen. Wir nehmen baber bei ber Berechnung biefer Größen von jener phyfitalischen Borftellungsweise ganglich Umgang und stellen uns einen physischen Körper gerabe fo wie ben geometrischen Raum, welchen feine Begrenzungen einschließen, als ein ftetig jufammenhangendes Gange vor; die Buntte, welche wir innerhalb besselben burch Coordinaten bestimmen, find bann rein geometrische Punkte ohne alle Ausbehnung, von welchen man nicht fagen fann, bag fie eine Daffe, ein Gewicht, u. f. f., befiten, ebensowenia als man von Fläche und Rauminhalt eines geometrischen Bunttes reben tann. Es tann folglich auch von einer phyfifchen Dichte in einem folchen Bunkte nicht mehr bie Rebe fein, ba biefe, wie im ersten Buche (&. 45) erörtert worden ift, bas Berhaltniß eines bestimmten Rauminhaltes zu ber barin enthaltenen Stoffmenge ausbruckt. Dan bilbet fich beghalb ebenfo einen mathematischen Begriff für die Dichte, indem man sich den Körper in beliebig viele kleine Theile gerlegt vorstellt, die Berhaltniffe zwischen Daffe und Bolumen biefer einzelnen Theile berechnet benft, biefe Berhaltniffe als bie Dichten fur bie Mittelpunkte ber genannten Theilchen aufstellt und einen analytischen Ausbruck fucht ober als gefunden annimmt, welcher alle biese Dichten nach der Lage jener Mittelpunkte durch ein mathematisches Geset vereinigt, so bag nach bemselben bie Dichte für einen jeden folchen Buntt berechnet werben kann. Dieser analytische Ausbruck wird nun die Dichte als eine stetig veränderliche Größe und als eine Function anderer stetig veranderlicher Größen barftellen; er wird für jeden geometrischen Buntt bes Rörpers einen bestimmten Werth geben, und biefer Werth wird nun die geometrische Dichte für jenen Buntt vorstellen.

Diese stetig veränderliche, geometrische Dichte ist nun nicht mehr bas Berhältniß einer bestimmten abgegrenzten Stoffmenge zu dem von ihr erfüllten Raume; sie ist vielmehr das Aenderungsgesetz einer solchen Stoffmenge in Bezug auf die Aenderung des Raumes, wie sich burch folgende Betrachtung leicht ergibt.

Denken wir uns irgend ein stetiges System von materiellen Punkten bis zu einem bestimmten geometrischen Punkte im Innern desselben abgegrenzt; bezeichnen wir das Bolumen dieses begrenzten Theiles mit V, die darin enthaltene Masse mit M und die geometrische Dichte in dem betressenden Grenzpunkte mit q. Lassen wir nun das Volumen V unter irgend einer Form um einen kleinen Raum ΔV wachsen, in welchem die Dichte den größten Werth $q + \Delta'q$ und den kleinsten Werth $q - \Delta'''q$ erreichen soll, so wird zu der Masse M noch ein neuer Theil ΔM hinzukommen, welcher jedenfalls größer ist, als der, den berselbe Raum sassen, wenn die Dichte durchaus constant und der kleinsten Dichte $q - \Delta'''q$ in diesem kleinen Raume gleich wäre, der also durch das Product:

$$\Delta V (q - \Delta'' q)$$

gemessen würde. Offendar muß die Stoffmenge ΔM aber auch kleiner sein, als biejenige Masse, welche der Raum ΔV fassen würde, wenn die Dichte überall der größten Dichte $q + \Delta q$ gleich wäre, und welche durch das Broduct:

$$\Delta V(q + \Delta'q)$$

gemeffen wirb. Man hat bemnach die beiben Ungleichungen:

$$\Delta M > \Delta V (q - \Delta'' q)$$
 und $< \Delta V (q + \Delta' q)$,

aus benen man leicht bie Gleichung zieht:

$$\Delta \mathbf{M} = \Delta \mathbf{V} \left[\mathbf{q} + \boldsymbol{\alpha} \left(\Delta' \mathbf{q} - \Delta' \mathbf{q} \right) \right] ,$$

wenn man unter a einen Zahlenwerth zwischen 0 und 1 versteht, und leitet baraus bas Berhältniß ab:

$$\frac{\Delta \mathbf{M}}{\Delta \mathbf{V}} = \mathbf{q} + \alpha \left(\Delta' \mathbf{q} - \Delta'' \mathbf{q} \right). \tag{a.}$$

Geben wir nun wieber zur ursprünglichen Begrenzung und in ben gewählten geometrischen Punkt zurück, wo die Größen ΔM , ΔV , $\Delta' q$, $\Delta'' q$ einzeln für sich Rull werden, das Berhältniß $\frac{\Delta M}{\Delta V}$ bagegen seinen

und das Product gq ift nun auch bas Maaß für das Gewicht ber Bolumen-Cinheit bes betreffenden Stoffes.

S. 22.

Um nun ebenso bie Beziehungen zu erhalten, welche zwischen ber Geftalt und Dichte eines Körpers und ber Lage seines Schwerpunktes bestehen, sei P in Function ber Coordinaten x, y, z bas Gewicht eines Rörpertheiles, welcher auf ber einen Seite burch brei zu ben Coorbinaten = Cbenen parallele und von biefen um bie Abstände x, y, z entfernte Ebenen begrenzt wird, und X, Y, Z seien die Coordinaten seines Schwerpunktes. Während nun y und z unverandert bleiben, wachse ber Abstand x ber zur Ebene ber yz parallelen Grenzebene um dx und in Folge beffen bas Gewicht P um d.P, indem man mit d.P andeutet, daß biefer Zuwachs nur von ber Beranberung von x herrührt. Der Rörper wird baburch einen neuen Theil erhalten, beffen Schwerpunkt nach S. 20 in bas Innere besfelben fällt, weßhalb bie Entfernung x' bieses Punktes von ber Ebene ber yz, welche größer ift als x und kleiner als x + 1x gleich x + a1x geset werden kann, wenn a einen Zahlenwerth zwischen 0 und 1 bezeichnet. Wit biefen Werthen findet man zur Bestimmung ber Abscisse & + 1 x bes Schwerpunktes beider Körpertheile zusammen nach ben Gleichungen (12) ben Ausbruck:

$$\mathbf{X} + \Delta \mathbf{X} = \frac{\mathbf{PX} + \Delta_{x} \mathbf{P} (\mathbf{x} + \alpha \Delta \mathbf{x})}{\mathbf{P} + \Delta_{x} \mathbf{P}}$$

und baraus burch Reduction:

$$\mathbf{X} \Delta_{\mathbf{x}} \mathbf{P} + \mathbf{P} \Delta \mathbf{X} + \Delta \mathbf{X} \Delta_{\mathbf{x}} \mathbf{P} = \mathbf{x} \Delta_{\mathbf{x}} \mathbf{P} + \alpha \Delta \mathbf{x} \Delta_{\mathbf{x}} \mathbf{P}$$
.

Diese Gleichung gibt ferner:

$$\mathbf{x} \frac{\Delta_{x} \mathbf{P}}{\Delta \mathbf{x}} + \mathbf{P} \frac{\Delta \mathbf{x}}{\Delta \mathbf{x}} + \Delta_{x} \mathbf{P} \frac{\Delta \mathbf{x}}{\Delta \mathbf{x}} = \mathbf{x} \frac{\Delta_{x} \mathbf{P}}{\Delta \mathbf{x}} + \alpha \Delta_{x} \mathbf{P}.$$

Geht man dann wieder zu der früheren Grenze des Körpers zuruck, wodurch $d\mathbf{x}$ Rull wird, so hat man auch $d_{\mathbf{x}}P=0$ und umsomehr

$$\alpha \Delta_{\bf x} {\bf P} = 0$$
 und $\frac{\Delta {\bf x}}{\Delta {\bf x}} \Delta_{\bf x} {\bf P} = 0$; bie Berhältniffe $\frac{\Delta_{\bf x} {\bf P}}{\Delta {\bf x}}$ und $\frac{\Delta {\bf x}}{\Delta {\bf x}}$ erhalten

thre Anfangswerthe: $\frac{dP}{dx}$ und $\frac{dX}{dx}$, und man hat baburch:

$$P\frac{dx}{dx} + x\frac{dP}{dx} = x\frac{dP}{dx},$$

ober in einfacherer Form:

$$\frac{d.PX}{dx} = x \frac{dP}{dx}.$$

Berfährt man bann ebenso in Bezug auf bie beiben anbern ben Ebenen ber xz und xy parallelen Grenzen bes Körpers, so erhält man bie brei Gleichungen:

$$\frac{d.PX}{dx} = x \frac{dP}{dx} , \quad \frac{d.PY}{dy} = y \frac{dP}{dy} , \quad \frac{d.PZ}{dz} = z \frac{dP}{dz} , \quad (14.$$

welche die verlangten Beziehungen zwischen der Lage des Schwerpunktes und dem Gewichte eines gegebenen Körpers in Function der Goordinaten der Begrenzung, worin offendar Form und Dichte enthalten ift, ausbrücken; sie geben die Aenderungsgesetze der Momente Px, Px, Px in Bezug auf die Aenderung der Coordinaten, d. h. sie zeizgen, wie sich diese Momente ändern wollen, wenn man die entsprechende Grenze des Körpers erweitert, und bieten uns die Mittel, den Schwerpunkt eines Körpers aus seiner Gestalt und seiner Dichte durch die Integralrechnung zu sinden.

Wir haben nämlich oben gesehen, baß

$$\Delta P = \int dx \cdot \int dy \cdot \int dz \cdot g q = \int dx \cdot \int dy \cdot \int dz \cdot p ,$$

wenn man bas Aenberungsgesetz g v bes Gewichtes ober bas geometrische spezifische Gewicht in bem Punkte xyz mit p bezeichnet. Daraus folgt zunächft, weil hier x, y, z ganz unabhängig sind, und beshalb bie Ordnung in der Auseinanderfolge der Integrationen willkürlich ist:

$$\frac{dP}{dx} = \int dy \cdot \int dz \cdot p , \quad \frac{dP}{dy} = \int dx \cdot \int dz \cdot p , \quad \frac{dP}{dz} = \int dx \cdot \int dy \cdot p ,$$

und damit ergibt fich zufolge ber Gleichungen (14):

$$\begin{split} & \varDelta.PX = \int dx. \, x \frac{dP}{dx} = \int dx. \, x \int dy. \int dz. \, p = \int dx. \int dy. \int dz. \, px, \\ & \varDelta.PY = \int dy. \, y \frac{dP}{dy} = \int dy. \, y \int dx. \int dz. \, p = \int dx. \int dy. \int dz. \, py, \\ & \varDelta.PZ = \int dz. \, z \frac{dP}{dz} = \int dz. \, z \int dx. \int dy. \, p = \int dx. \int dy. \int dz. \, pz. \end{split}$$

Werben also diese Integralien zwischen ben entsprechenden Grenzen, die wir mit X und xo für x, Y und yo für y, Z und zo für z bezeichnen

wollen, genommen, so baß fie in bestimmte übergeben, so erhalten wir gur unmittelbaren Bestimmung bes Schwerpunttes bie vier Gleichungen:

$$P = \int_{x_{0}}^{X} \int_{y_{0}}^{Y} \int_{z_{0}}^{Z} \cdot p,$$

$$PX = \int_{x_{0}}^{X} \int_{y_{0}}^{Y} \int_{z_{0}}^{Z} \cdot px, \quad PY = \int_{x_{0}}^{X} \int_{y_{0}}^{Y} \int_{z_{0}}^{Z} \cdot py,$$

$$PZ = \int_{x_{0}}^{X} \int_{y_{0}}^{Y} \int_{z_{0}}^{Z} \cdot pz,$$

und ziehen baraus

$$\mathbf{X} = \frac{\int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \int_{x_0}^{Z} dz \cdot px}{\int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \int_{z_0}^{Z}}, \qquad \mathbf{Y} = \frac{\int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \int_{z_0}^{Z} dz \cdot py}{\int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \int_{z_0}^{Z} \int_{y_0}^{Z} \int_{z_0}^{Z} dz \cdot p},$$

$$\mathbf{Z} = \frac{\int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \int_{z_0}^{Z} dz \cdot pz}{\int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \int_{z_0}^{Z} dz \cdot pz}$$

$$\int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \int_{z_0}^{Z} dz \cdot pz$$

als Werthe ber brei Coordinaten biefes Punktes.

In ben vorhergehenden Ausbrücken sowie in den Gleichungen (12) kann man aber auch wieder P burch Mg, p durch gq ersehen, wo dann M wieder die Masse danzen Körpers und q die veränderliche Dichte in Function der Coordinaten vorstellt, und findet dadurch die Lage des Schwerpunktes unabhängig von der Constanten g; denn man hat dann einerseits für ein System ohne stetigen Zusammenhang:

16a.)
$$M = \Sigma . m ,$$

$$MX = \Sigma . mx , MY = \Sigma . my , MZ = \Sigma . mz ;$$

und auf ber andern Seite für ein stetig zusammenhängendes Spsiem:.

$$\mathbf{M} = \int_{\mathbf{x}_{o}}^{\mathbf{X}} \cdot \int_{\mathbf{y}_{o}}^{\mathbf{Y}} \cdot \int_{\mathbf{z}_{o}}^{\mathbf{Z}} \cdot \mathbf{q} ,$$

$$\mathbf{M} \mathbf{X} = \int_{\mathbf{x}_{o}}^{\mathbf{X}} \cdot \int_{\mathbf{y}_{o}}^{\mathbf{Y}} \cdot \int_{\mathbf{z}_{o}}^{\mathbf{Z}} \cdot \mathbf{q} \mathbf{x} , \quad \mathbf{M} \mathbf{Y} = \int_{\mathbf{x}_{o}}^{\mathbf{X}} \cdot \int_{\mathbf{y}_{o}}^{\mathbf{Y}} \cdot \int_{\mathbf{z}_{o}}^{\mathbf{Z}} \cdot \mathbf{q} \mathbf{y} ,$$

$$\mathbf{M} \mathbf{Z} = \int_{\mathbf{x}_{o}}^{\mathbf{X}} \cdot \int_{\mathbf{z}_{o}}^{\mathbf{Y}} \cdot \int_{\mathbf{z}_{o}}^{\mathbf{Z}} \cdot \mathbf{q} \mathbf{z} .$$

$$(16b)$$

Die Lage bes Schwerpunktes in einem Körper ober überhaupt in einem festen Spstem von materiellen Punkten ist demnach gänzlich unabhängig von der Intensität der Schwere; sie ist dieselbe, ob sich das System am Pol ober am Nequator, in der Nähe der Erde oder in sehr großer Entfernung von ihr befindet, und hängt blos von der Vertheilung der Masse in demselben ab, weshalb der Schwerpunkt im Allgemeinen richtiger: Mittelpunkt der Masse eines Körpers oder festen Systems genannt wird.

Für stetig zusammenhängende Systeme von durchaus gleicher Dichte (homogene Körper) ist p und q constant, und man findet für diesen Fall:

$$\mathbf{x} = \frac{\int_{x_{0}}^{X} \int_{y_{0}}^{Y} \int_{z_{0}}^{Z} dz \cdot x}{\int_{x_{0}}^{X} \int_{y_{0}}^{Y} \int_{z_{0}}^{Z} dz \cdot 1}, \quad \mathbf{y} = \frac{\int_{x_{0}}^{X} \int_{y_{0}}^{Y} \int_{z_{0}}^{Z} dz \cdot y}{\int_{x_{0}}^{X} \int_{y_{0}}^{Y} \int_{z_{0}}^{Z} dz \cdot 1}, \quad \mathbf{z} = \frac{\int_{x_{0}}^{X} \int_{y_{0}}^{Y} \int_{z_{0}}^{Z} dz \cdot z}{\int_{x_{0}}^{X} \int_{y_{0}}^{Y} \int_{z_{0}}^{Z} dz \cdot z}; \quad \mathbf{z} = \frac{\int_{x_{0}}^{X} \int_{y_{0}}^{Y} \int_{z_{0}}^{Z} dz \cdot z}{\int_{x_{0}}^{X} \int_{y_{0}}^{Y} \int_{z_{0}}^{Z} dz \cdot 1}; \quad \mathbf{z} = \frac{\int_{x_{0}}^{X} \int_{y_{0}}^{Y} \int_{z_{0}}^{Z} dz \cdot z}{\int_{x_{0}}^{X} \int_{y_{0}}^{Y} \int_{z_{0}}^{Z} dz \cdot z}; \quad \mathbf{z} = \frac{\int_{x_{0}}^{X} \int_{y_{0}}^{Y} \int_{z_{0}}^{Z} dz \cdot z}{\int_{x_{0}}^{X} \int_{y_{0}}^{Y} \int_{z_{0}}^{Z} dz \cdot z}; \quad \mathbf{z} = \frac{\int_{x_{0}}^{X} \int_{y_{0}}^{Y} \int_{z_{0}}^{Z} dz \cdot z}{\int_{x_{0}}^{X} \int_{y_{0}}^{Y} \int_{z_{0}}^{Z} dz \cdot z}; \quad \mathbf{z} = \frac{\int_{x_{0}}^{X} \int_{y_{0}}^{Y} \int_{z_{0}}^{Z} dz \cdot z}{\int_{x_{0}}^{X} \int_{y_{0}}^{Y} \int_{z_{0}}^{Z} dz \cdot z}; \quad \mathbf{z} = \frac{\int_{x_{0}}^{X} \int_{y_{0}}^{Y} \int_{z_{0}}^{Z} dz \cdot z}{\int_{x_{0}}^{X} \int_{y_{0}}^{Y} \int_{z_{0}}^{Z} dz \cdot z}; \quad \mathbf{z} = \frac{\int_{x_{0}}^{X} \int_{y_{0}}^{Y} \int_{z_{0}}^{Z} dz \cdot z}{\int_{x_{0}}^{X} \int_{y_{0}}^{Y} \int_{z_{0}}^{Z} dz \cdot z}; \quad \mathbf{z} = \frac{\int_{x_{0}}^{X} \int_{y_{0}}^{X} \int_{y_{0}}^{X} \int_{z_{0}}^{Z} dz \cdot z}{\int_{x_{0}}^{X} \int_{y_{0}}^{X} \int_{z_{0}}^{X} dz \cdot z} dz}; \quad \mathbf{z} = \frac{\int_{x_{0}}^{X} \int_{x_{0}}^{X} \int_{y_{0}}^{X} \int_{z_{0}}^{X} dz \cdot z}{\int_{x_{0}}^{X} \int_{x_{0}}^{X} dz \cdot z} dz}$$

ber burch diese Gleichungen bestimmte Punkt wird gewöhnlich Schwer= punkt bes Bolumens genannt, obgleich dieses als rein geometrische Abgrenzung des Raumes keine Masse und kein Gewicht hat. Denn da

$$\int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \int_{z_0}^{Z} dz \cdot 1 = V$$

ift, so nehmen die vorhergehenden Gleichungen auch die Formen:

17.)
$$\begin{cases} VX = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{Y} . \int_{z_0}^{Z} .x , VY = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{Y} . \int_{z_0}^{Z} .y , \\ VZ = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{Y} . \int_{z_0}^{Z} dz .z \end{cases}$$

an, welche die obige Benennung rechtfertigen mogen.

§. 23.

Man geht selbst noch weiter und bestimmt den Schwerpunkt einer Fläche, worunter man sich zwar eine materielle Fläche vorstellen kann, d. h. einen Körper, bessen zur Oberstäche normale Ausdehnung oder Dicke in allen Punkten dieselbe und im Berhältnisse zu den andern Ausdehnungen sehr klein, und bessen Dickte constant ist, worunter man sich aber auch eine geometrische Fläche benken kann, wenn man annimmt, daß an den Schwerpunkten ihrer beliedig kleinen Theile parallele Kräste angreisen, deren Intensitäten den Oberstächen dieser Theile proportional sind. Bezeichnet man nun für eine solche Fläche mit Oden Flächeninhalt eines Theiles derselben, welcher von zwei, den Goorbinaten Schenen der xz und yz parallelen und von diesen um y und x entsernten Genen begrenzt wird, mit P die proportionale Krast oder das Sewicht dieses Theiles und mit X, X, Z die Coordinaten seines Schwerpunktes, alle diese Größen als Functionen der Beränderlichen x und y genommen, so hat man zuerst die Ausdrücke:

$$\varDelta 0 = \int\! dx \,. \int\! dy \,. \frac{d^2 0}{dx \,dy} \;, \quad \varDelta P = p \varDelta 0 = p \int\! dx \,. \int\! dy \,. \, \frac{d^2 0}{dx \,dy} \;, \label{eq:delta_p}$$

in beren letteren das Aenderungsgeset p auch das Gewicht der Flächeneinheit vorstellt. Läßt man dann einmal x wachsen, während y unverändert bleibt, und darauf y, während x seinen Werth behält, und bestimmt die Coordinaten $\mathbf{x} + \Delta \mathbf{x}$, $\mathbf{y} + \Delta \mathbf{y}$ des Schwerpunktes der vergrößerten Fläche, so sindet man, wie oben, die Aensberungsgesetze:

$$\frac{d \cdot PX}{dx} = x \frac{dP}{dx} \quad , \quad \frac{d \cdot PY}{dy} = y \frac{dP}{dy} ,$$

und da auch aus dem Vorhergehenden

$$\frac{dP}{dx} = p \int dy \cdot \frac{d^2O}{dx dy} \quad , \qquad \frac{dP}{dy} = p \int dx \cdot \frac{d^2O}{dx dy}$$

gezogen wirb, so folgt

$$\Delta .PX = p \int dx . \int dy . x \frac{d^20}{dx dy}$$
, $\Delta .PY = p \int dx . \int dy . y \frac{d^20}{dx dy}$.

Die Orbinate z ist aber nun eine Function von x und y, gegeben burch die Gleichung ber Fläche: F(x, y, z) = 0 oder z = f(x, y).

Bächst daher x um Δx , so wird nicht nur die Fläche O um Δ_z O, ihr Gewicht um Δ_z P, sondern auch z um Δ_z z zunehmen, und die Ordinate des Schwerpunktes der vergrößerten Fläche O + Δ_z O wird $z + \Delta_z z$ werden; der Schwerpunkt der Fläche Δ_z O liegt aber nicht mehr zwischen z und $z + \Delta_z z$, und es läßt sich aus dieser Aenderung das Aenderungsgesetz für die Lage des Schwerpunktes in Bezug auf die Ebene der xy nicht mehr ableiten; man weiß nur, daß wenn z den unbekannten Abstand des Schwerpunktes der Fläche Δ_z O von der Ebene der xy vorstellt, die britte der Gleichungen (12) wird

$$(P + \Delta, P)(\mathbf{Z} + \Delta, \mathbf{Z}) = P\mathbf{Z} + z'\Delta, P$$
.

Genso findet man, wenn y allein um dy wächst, und z" die Entfer= nung des Schwerpunktes der dadurch hinzukommenden Fläche dy O von der Ebene der xy bezeichnet, den Ansbruck:

$$(P + \Delta_{\mathbf{y}}P)(\mathbf{Z} + \Delta_{\mathbf{y}}\mathbf{Z}) = P\mathbf{Z} + \mathbf{z}'' \Delta_{\mathbf{y}}P.$$

Läßt man nun die Beränderlichen x und y gleichzeitig wachsen, die eine um Δx , die andere um Δy , so erhält die Ordinate z drei Berschöferungen: $\Delta_x z$, $\Delta_y z$, $\Delta_y \Delta_z z$, und die Ordinate des Schwerpunktes der vergrößerten Fläche: $0 + \Delta_x 0 + \Delta_y 0 + \Delta_x \Delta_y 0$ wird ebenso $z + \Delta_x z + \Delta_y z + \Delta_z \Delta_y z$. Man wird ferner einsehen, daß die Ordinate des Schwerpunktes des dritten neuen Theiles $\Delta_x \Delta_y 0$ der Fläche, welschrohe die gleichzeitige Vermehrung von x und y hinzukommt, wieder dwischen z und $z + \Delta_z z + \Delta_y z + \Delta_z \Delta_y z$ liegt, seine Ordinate also

$$z + \gamma (\Delta_z z + \Delta_y z + \Delta_z \Delta_y z)$$

sein wird, wenn y einen Zahlenwerth zwischen 0 und 1 vorstellt. Die britte ber Gleichungen (12) gibt bemnach für die neue vergrößerte Fläche Decer, handuch ber Dechanit II.

$$\begin{split} &(P + \Delta_x P + \Delta_y P + \Delta_z \Delta_y P)(\mathbf{x} + \Delta_z \mathbf{x} + \Delta_y \mathbf{x} + \Delta_z \Delta_y \mathbf{x}) \\ &= P\mathbf{z} + \mathbf{z}' \Delta_z P + \mathbf{z}'' \Delta_y P + \Delta_z \Delta_y P(\mathbf{z} + \gamma \Delta_z \mathbf{z} + \gamma \Delta_y \mathbf{z} + \gamma \Delta_z \Delta_y \mathbf{z}), \end{split}$$

und wenn man biefen Ausbruck entwickelt und bie beiden vorhergehenden Gleichungen bavon abzieht, fo bleibt noch bie Gleichung:

$$\begin{split} P \varDelta_x \varDelta_y \mathbf{Z} + \varDelta_x \mathbf{P} \cdot \varDelta_y \mathbf{Z} + \varDelta_y \mathbf{P} \cdot \varDelta_z \mathbf{Z} + \mathbf{Z} \varDelta_x \mathbf{Q}_y \mathbf{P} + \varDelta_x \varDelta_y \mathbf{P} (\varDelta_x \mathbf{Z} + \varDelta_y \mathbf{Z}) \\ &+ \varDelta_x \varDelta_y \mathbf{Z} (\varDelta_x \mathbf{P} + \varDelta_y \mathbf{P}) + \varDelta_x \varDelta_y \mathbf{P} \cdot \varDelta_x \varDelta_y \mathbf{Z} \\ &= \varDelta_x \varDelta_y \mathbf{P} (\mathbf{z} + \gamma \varDelta_x \mathbf{z} + \gamma \varDelta_y \mathbf{z} + \gamma \varDelta_x \varDelta_y \mathbf{z}) \; . \end{split}$$

Nimmt man nun bie Berhältniffe aller Glieber zu bem Producte Ax Ay ber beiben unabhängigen Bergrößerungen und läßt zuerst wieber Ay Rull werben, so erhält man

$$P \frac{d \cdot \frac{\Delta_{x} \mathbf{Z}}{\Delta \mathbf{X}}}{d \mathbf{y}} + \frac{\Delta_{x} \mathbf{P}}{\Delta \mathbf{X}} \frac{d \mathbf{Z}}{d \mathbf{y}} + \frac{\Delta_{x} \mathbf{Z}}{\Delta \mathbf{X}} \frac{d \mathbf{P}}{d \mathbf{y}} + \mathbf{Z} \frac{d \cdot \frac{\Delta_{x} \mathbf{P}}{\Delta \mathbf{X}}}{d \mathbf{y}} + \frac{\Delta_{x} \mathbf{Z}}{\Delta \mathbf{X}} \frac{d \cdot \Delta_{z} \mathbf{P}}{d \mathbf{y}} + \frac{d \cdot \frac{\Delta_{x} \mathbf{Z}}{\Delta \mathbf{X}}}{d \mathbf{y}} \frac{d \cdot \Delta_{z} \mathbf{P}}{d \mathbf{y}} + \frac{d \cdot \frac{\Delta_{x} \mathbf{Z}}{\Delta \mathbf{X}}}{d \mathbf{y}} \frac{d \cdot \Delta_{z} \mathbf{P}}{d \mathbf{y}} + \frac{d \cdot \frac{\Delta_{x} \mathbf{Z}}{\Delta \mathbf{X}}}{d \mathbf{y}} \frac{d \cdot \Delta_{z} \mathbf{P}}{d \mathbf{y}} + \frac{d \cdot \frac{\Delta_{x} \mathbf{Z}}{\Delta \mathbf{X}}}{d \mathbf{y}} \frac{d \cdot \Delta_{z} \mathbf{P}}{d \mathbf{y}} + \frac{d \cdot \frac{\Delta_{x} \mathbf{Z}}{\Delta \mathbf{X}}}{d \mathbf{y}} \frac{d \cdot \Delta_{z} \mathbf{P}}{d \mathbf{y}} + \frac{d \cdot \frac{\Delta_{x} \mathbf{Z}}{\Delta \mathbf{X}}}{d \mathbf{y}} \frac{d \cdot \Delta_{z} \mathbf{P}}{d \mathbf{y}} + \frac{d \cdot \frac{\Delta_{x} \mathbf{Z}}{\Delta \mathbf{X}}}{d \mathbf{y}} \frac{d \cdot \Delta_{z} \mathbf{P}}{d \mathbf{y}} + \frac{d \cdot \Delta_{z} \mathbf{Z}}{d \mathbf{y}} \frac{d \cdot \Delta_{z} \mathbf{P}}{d \mathbf{y}} \frac{d \cdot \Delta_{z} \mathbf{P}}{$$

ober in anderer Form:

$$\frac{d \cdot P \frac{\mathcal{A}_x \boldsymbol{x}}{\mathcal{A} \boldsymbol{x}}}{d \, \boldsymbol{y}} + \frac{d \cdot \boldsymbol{z} \frac{\mathcal{A}_x P}{\mathcal{A} \boldsymbol{x}}}{d \, \boldsymbol{y}} + \frac{d \cdot \mathcal{A}_x P \frac{\mathcal{A}_x \boldsymbol{x}}{\mathcal{A} \boldsymbol{x}}}{d \, \boldsymbol{y}} = \frac{d \cdot \frac{\mathcal{A}_x P}{\mathcal{A} \boldsymbol{x}}}{d \, \boldsymbol{y}} (\boldsymbol{z} + \boldsymbol{\gamma} \mathcal{A}_x \boldsymbol{z}) \; .$$

Wird bann auch dx Rull, fo kommt biefer Ausbruck auf:

$$\frac{d \cdot P \frac{dZ}{dx}}{dy} + \frac{d \cdot Z \frac{dP}{dx}}{dy} = z \frac{d \cdot \frac{dP}{dx}}{dy} \quad \text{ober} \quad \frac{d^2 \cdot PZ}{dx \, dy} = z \frac{d^2 P}{dx \, dy}$$

gurud, und man findet baburch und mit bem Menberungsgesete

$$\frac{d^2P}{dxdy} = p \frac{d^2O}{dxdy},$$

welches sich aus bem obigen Werthe von dP ergibt, bas unbestimmte Integral:

 $\Delta \cdot P\mathbf{z} = p \int d\mathbf{x} \cdot \int d\mathbf{y} \cdot \mathbf{z} \frac{d^2\mathbf{0}}{d\mathbf{x} d\mathbf{y}} \cdot$

Werben endlich die vorhergehenden Integralien in Bezug auf x und y

publichen ben entiprechenben Grenzen genommen, fo bienen bie fo beflimmten Integrale:

$$P = p \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{Y} . \frac{d^3O}{dx dy} ,$$

$$PX = p \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{Y} . x \frac{d^3O}{dx dy} , \quad PY = p \int_{y_0}^{X} . \int_{y_0}^{Y} . y \frac{d^3O}{dx dy} ,$$

$$PZ = p \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{Y} . z \frac{d^3O}{dx dy} ,$$
where the cluster formula is a function of the property of the standard property is a function of the property o

ober bie einfacheren:

$$0 = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{Y} . \frac{d^2O}{dx dy} ,$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{Y} . \frac{d^2O}{dx dy} ,$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{Y} . \frac{d^2O}{dx dy} ,$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{Y} . \frac{d^2O}{dx dy} ,$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{Y} . \frac{d^2O}{dx dy} ,$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{Y} . \frac{d^2O}{dx dy} ,$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{Y} . \frac{d^2O}{dx dy} ,$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{Y} . \frac{d^2O}{dx dy} ,$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{Y} . \frac{d^2O}{dx dy} ,$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{Y} . \frac{d^2O}{dx dy} ,$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{Y} . \frac{d^2O}{dx dy} ,$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{Y} . \frac{d^2O}{dx dy} ,$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{Y} . \frac{d^2O}{dx dy} ,$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{Y} . \frac{d^2O}{dx dy} ,$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{Y} . \frac{d^2O}{dx dy} ,$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{Y} . \frac{d^2O}{dx dy} ,$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{Y} . \frac{d^2O}{dx dy} ,$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{Y} . \frac{d^2O}{dx dy} ,$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{Y} . \frac{d^2O}{dx dy} ,$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{Y} . \frac{d^2O}{dx dy} ,$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{Y} . \frac{d^2O}{dx dy} ,$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{X} . \frac{d^2O}{dx dy} ,$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{X} . \frac{d^2O}{dx dy} ,$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{X} . \frac{d^2O}{dx dy} ,$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{X} . \frac{d^2O}{dx dy} ,$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{X} . \frac{d^2O}{dx dy} ,$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{X} . \frac{d^2O}{dx dy} ,$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{X} . \frac{d^2O}{dx dy} ,$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{X} . \frac{d^2O}{dx dy} ,$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{X} . \frac{d^2O}{dx dy} ,$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{X} . \frac{d^2O}{dx dy} ,$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{X} . \frac{d^2O}{dx dy} ,$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{X} . \frac{d^2O}{dx dy} ,$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{X} . \frac{d^2O}{dx dy} ,$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} . \int_{y_0}^{X} . \frac{d^2O}{dx dy} .$$

zur Bestimmung der Coordinaten X, Y, Z des Schwerpunktes der gegebenen Fläche, bessen Lage, wie man sieht, von dem constanten Factor p unabhängig ist.

S. 24.

Endlich kann man diese Betrachtungen auch auf Linien ausbehnen und entweder den Schwerpunkt einer materiellen Linie bestimmen, d. h. eines Körpers, an welchem zwei Ausbehnungen durchaus gleich und im Berhältniß zur dritten sehr klein sind, oder den Mittelpunkt daralleler Kräfte, deren Angrisspunkte alle in einer geometrischen Linie liegen, und deren Intensitäten den anliegenden Theilen dieser Linie proportional sind. Im ersten Falle seien s die Länge eines Theiles dieser Linie, welcher von einer zur Achse der x senkrechten Seene in der Entstrumg x vom Anfangspunkte begrenzt wird, P dessen Gewicht und A, V, Z die Coordinaten seines Schwerpunktes, alle diese Größen als Kunctionen der Beränderlichen x genommen, da die Veränderlichen y und z durch die Gleichungen der betressenden Eurve:

$$y = f_1(x) \quad , \quad z = f_2(x)$$

felbst von x abhängen. Geleibet baher x eine Aenberung dx, so ändern sich auch y und z um dy und dz, und man sindet auf bemselben Wege wie in den vorhergehenden Fällen für die Coordinaten: X + dX, Y + dY, Z + dZ der verlängerten Linie die Ausbrücke:

$$\mathbf{X} + \Delta \mathbf{X} = \frac{\mathbf{P} \mathbf{X} + \Delta \mathbf{P} (\mathbf{x} + \alpha \Delta_{\mathbf{x}} \mathbf{x})}{\mathbf{P} + \Delta \mathbf{P}},$$

$$\mathbf{Y} + \Delta \mathbf{Y} = \frac{\mathbf{P} \mathbf{Y} + \Delta \mathbf{P} (\mathbf{y} + \beta \Delta_{\mathbf{x}} \mathbf{y})}{\mathbf{P} + \Delta \mathbf{P}},$$

$$\mathbf{Z} + \Delta \mathbf{Z} = \frac{\mathbf{P} \mathbf{Z} + \Delta \mathbf{P} (\mathbf{y} + \mathbf{z} \mathbf{y} \Delta_{\mathbf{x}} \mathbf{z})}{\mathbf{P} + \Delta \mathbf{P}},$$

worin α , β , γ wieber Zahlenwerthe zwischen 0 und 1 bebeuten. Werben biese wieber vereinsacht, mit Δx bwibirt, und die Anfangswerthe ber sich ergebenden Verhältnisse genommen, so sindet man wie früher die Aenderungsgesetze:

$$\frac{d \cdot PX}{dx} = x \frac{dP}{dx} , \qquad \frac{d \cdot PY}{dx} = y \frac{dP}{dx} , \qquad \frac{d \cdot PZ}{dx} = z \frac{dP}{dx} .$$

Es ift ferner, indem man bie Dichte unveranderlich voraussest und bas Gewicht ber Langeneinheit mit p bezeichnet:

$$\Delta P = p\Delta s$$
 , $\frac{dP}{dx} = p\frac{ds}{dx}$,

und zwischen ben Grenzen X und xo von x hat man:

$$PX = p \int_{x_0}^{X} dx \cdot x \frac{ds}{dx} , \quad PY = p \int_{x_0}^{X} dx \cdot y \frac{ds}{dx} , \quad PZ = p \int_{x_0}^{X} dx \cdot z \frac{ds}{dx},$$

woraus die Coordinaten X, Y, Z gefunden werden. Diefe Größen find aber wieder unabhängig von p, und man hat deßhalb auch einsfacher, indem man

$$\int_{x_0}^{X} \frac{\mathrm{d}s}{\mathrm{d}x} = L$$

fest, die Gleichungen:

19.)
$$LX = \int_{x_0}^{X} dx \cdot x \frac{ds}{dx}$$
, $LY = \int_{x_0}^{X} dx \cdot y \frac{ds}{dx}$, $LZ = \int_{x_0}^{X} dx \cdot z \frac{ds}{dx}$,

welche den Mittelpunkt ber parallelen Kräfte an der geometrischen Linix bestimmen. *)

S. 25.

Die Anwendung der in den vorhergehenden S. S. abgeleiteten Formeln zur Bestimmung des Schwerpunktes auf besondere Källe soll dem solgenden Kapitel vorbehalten bleiben und dann aussuhrkich besprochen werden; gegenwärtig sollen uns die Gleichungen (11) noch dazu dienen, einige bemerkenswerthe Eigenschaften des Schwerpunktes eines Körpers oder eines Systems von Körpern kennen zu lernen.

Denkt man sich nämlich burch ben Schwerpunkt eines sesten Systems von Körpern ober materiellen Punkten, beren Gewichte mit p, p', p'', etc. bezeichnet seien, brei rechtwinklige Achsen gelegt und barauf die Coordinaten x y z , x' y' z' , x'' y'' z'' , etc. ber Schwerpunkte ber einzelnen Körper ober Punkte bezogen, so werden die genannten Gleichungen:

$$\Sigma \cdot px = 0$$
 , $\Sigma \cdot py = 0$, $\Sigma \cdot pz = 0$ ober in entwickelter Korm:

$$px + p'x' + p''x'' + \text{ etc.} = 0$$
,
 $py + p'y' + p''y'' + \text{ etc.} = 0$,
 $pz + p'z' + p''z'' + \text{ etc.} = 0$.

Erhebt man nun diese Gleichungen zum Quadrat, nimmt ihre Summe und bezeichnet die Summe: $x^2+y^2+z^2$, welche das Quadrat der Entsernung des Schwerpunktes des ersten Körpers von dem Anfang der Coordinaten oder dem Schwerpunkte des ganzen Systems ausedrück, mit r^2 , ebenso $x'^2+y'^2+z'^2$ mit r'^2 , u. s. s. s. s. serner die Summe: $(x-x')^2+(y-y')^2+(z-z')^2$, welche das Quadrat der gegenseitigen Entsernung der Schwerpunkte der beiden ersten Körper des Systems vorstellt, mit ϱ^2 , in gleicher Weise die Summen: $(x-x'')^2+(y-y'')^2+(z-z'')^2$ mit ϱ'^2 und ϱ''^2 , u. s. s. s. s. s. sand den man hat:

[&]quot;) Es ift übrigens in biesem wie in dem vorhergehenden Falle leicht zu sehen, daß wenn p nach einem gewissen Gesete langs ber Fläche ober Eurve versänderlich und bemnach bort eine Function von x und y, in biesem von x allein sein soll, die Gleichungen zur Bestimmung der Coordinaten X, Y, Z auf bemselben Bege gefunden werden und sich von den obigen nur darin unterscheiden, daß das Aenderungsgeset p als veränderliche Größe unter das Julegralzeichen kommit.

$$2(xx'+yy'+zz') = (x^{3}+y^{3}+z^{3})+(x'^{3}+y'^{3}+z'^{3}) - [(x-x')^{3}+(y-y')^{2}+(z-z')^{2}]$$

$$= r^{3}+r'^{3}-\varrho^{3},$$

$$2(xx''+yy''+zz'') = r^{3}+r''^{3}-\varrho'^{3},$$

$$2(x'x''+y'y''+z'z'') = r'^{3}+r''^{3}-\varrho'^{3},$$
u. f. w.

so findet man

$$p^{3}r^{3} + p'^{3}r'^{3} + p''^{3}r''^{3} + \text{etc.} + pp'(r^{2} + r'^{3} - \rho^{2}) + pp''(r^{2} + r''^{3} - \rho^{2}) + \text{etc.} = 0$$

und demnach in abgekürzter Form:

$$\Sigma \cdot p^2 r^2 + \Sigma \cdot p p' (r^2 + r'^2 - \rho^2) = 0$$
.

Der vorhergehende Ausbruck kann aber auch unter bie Form:

$$pr^{2}(p+p'+p''+etc.)+p'r'^{2}(p+p'+p''+etc.)$$

$$+p''r'^{2}(p+p'+p''+etc.)$$

$$-(pp'e^{2}+pp''e'^{2}+p'p''e'^{2}+etc.)=0$$

gebracht werben und wirb, wenn man

$$p + p' + p'' + \text{etc.} = \Sigma \cdot p = P$$

fest, einfacher

20.)
$$P \Sigma \cdot pr^2 = \Sigma \cdot pp' \varrho^2,$$

unter welcher Form bie erfte ber ermahnten Eigenschaften bes Schwerpunttes analytisch ausgesprochen ift.

Wenn alle Körper bes Systems an Gewicht gleich find, so wird P = n p, und bemnach

$$-n p^2 \sum r^2 = p^2 \sum \rho^2 \quad \text{ober} \quad \sum \rho^2 = n \sum r^2,$$

worin n bie Anzahl ber Körper bes Spstems bezeichnet.

Die vorhergehende Eigenschaft ist indessen nur ein besonderer Fall einer allgemeineren Beziehung zwischen den Abständen des Schwerpunktes bes ganzen Systems und der Schwerpunkte der einzelnen Körper von einem beliebig gewählten Coordinaten Unfang und den gegeuseitigen Abständen dieser letztern unter sich. Denn behält man die vorhergehenden Bezeichnungen auch für das neue Coordinatenspstem bei und nennt die Coordinaten des Schwerpunktes vom ganzen System in Bezug auf dasselbe X, Y, Z, so werden die Gleichungen (10):

$$PX = \Sigma . px$$
 , $PY = \Sigma . py$, $PZ = \Sigma . pz$;

werben biese dann wieder zur zweiten Potenz erhoben, die Ergebnisse abbirt und dieselben Bezeichnungen für die Ausbrücke $x^2 + y^2 + z^2$, etc., $(x-x')^2 + (y-y')^2 + (z-z')^2$, etc. angewendet, indem man den Ausbruck: $\mathbf{X}^2 + \mathbf{Y}^2 + \mathbf{z}^2$ in ähnlicher Weise durch \mathbf{R}^2 erset, so ergibt sich mit derselben Beachtung wie vorher:

$$P^2 \mathbf{R}^2 = P \Sigma \cdot pr^2 - \Sigma \cdot pp' \varrho^2$$
.

Dieser Gleichung läßt sich bann auch bie Form geben:

$$P^{2}R^{2} + \Sigma \cdot pp' \varrho^{2} = P \Sigma \cdot pr^{2}, \qquad (21.$$

unter welcher sie zeigt, daß wenn der Schwerpunkt eines Spetems von unveränderlicher Form immer in gleicher Enternung von einem festen Punkte bleibt, die Summe der Producte aus dem Gewichte eines jeden Körpers in das Quadrat der Entfernung seines Schwerpunktes von dem sesten Punkte immer denselben Werth behält, wie auch das Spstem seine Lage um den festen Punkt ändern mag. Denn mam sieht leicht, daß unter der gemachten Voraussehung sowohl mals alle o constant sind.

Aus berfelben Gleichung geht ferner hervor, daß die genannte Summe ben Kleinsten Werth erhält, wenn' **R** = 0 ift, also wenn ber Schwerpunkt bes ganzen Systems selbst als Anfangspunkt angenommen wird. Dieser Schwerpunkt besitzt bemnach auch die Eigenschaft, daß die Summe ber Producte aus dem Gewichte jedes einzelenen Theiles bes Systems in das Quadrat der Entfernung seines Schwerpunktes von jenem Punkte ein Rleinstes ift.

Endlich überzeugt man sich leicht baburch, daß man alle Glieber ber Gleichungen (20) und (21) burch die constante Größe g² dividirt, wodurch sie die Formen:

$$\mathbf{M} \, \boldsymbol{\Sigma} \,.\, \mathbf{m} \, \mathbf{r}^2 = \boldsymbol{\Sigma} \,.\, \mathbf{m} \, \mathbf{m}' \, \boldsymbol{\varrho}^2 \tag{22.}$$

unb

$$M \Sigma . m r^2 = M^2 R^2 + \Sigma . m m' \rho^2$$
 (23.

annehmen, daß dieselben Beziehungen auch für den Mittelpunkt der Masse Systems und die Massen seiner einzelnen Theile gelten, daß also namentlich die Summe: Z. mr² für jeden Punkt, um welchen sich das System drehen läßt, unveränderlich und für den Schwerpunkt oder Rassemittelpunkt des Systems selbst ein Kleinstes ist.

Biertes Kapitel.

Analytische Bestimmung bes Schwerpunktes. Anwendung bes flächen zur Berechnung bes Flächen = und Raum= Inhaltes.

I. Schwerpunkt homogener Linien.

S. 26.

Die Coordinaten bes Schwerpunktes einer gegebenen Curve werben, wie in S. 24 gezeigt worben ift, burch die Gleichungen:

$$LX = \int_{x_0}^{X} dx \cdot x \frac{ds}{dx} , \quad LY = \int_{x_0}^{X} dx \cdot y \frac{ds}{dx} , \quad LZ = \int_{x_0}^{X} dx \cdot z \frac{ds}{dx}$$

gefunden, nachdem bie Lange berselben burch bas Integral:

$$L = \int_{x_0}^{X} \frac{ds}{dx}$$

bestimmt worden ist. Alle biese Ausbrücke hängen von einsachen Integrationen ab; es soll deshalb mit der Anwendung dieser Gleichungen begonnen werden, und zwar wollen wir zuerst einige einsache Fälle betrachten, in denen der Bogen s selbst als unabhängige Beränderliche und die Coordinaten x, y, z als Functionen derselben eingeführt werden können.

Ist nämlich in einem solchen Falle s die Länge des Bogens der gegebenen Curve von einem festen Punkte C derselben an gerechnet dis zu einem Punkte M, Fig. 29, dessen Coordinaten x, y, z sind, und bezeichnen S und so die Werthe von s für die Punkte D und B, von denen das Stück BD der Curve, dessen Schwerpunkt man suchen soll, begrenzt wird, so daß man hat:

$$CD = S$$
 , $CB = s_0$, $BD = S - s_0 = L$,

so werben die Gleichungen (19) durch die Bertauschung der Beränder= licen x und s die einfachere Form annehmen:

$$LX = \int_{s_0}^{S} ds \cdot x$$
, $LY = \int_{s_0}^{S} ds \cdot y$, $LZ = \int_{s_0}^{S} ds \cdot z$, (24.)

worin nun x, y und z Functionen von s vorstellen.

Ift 3. B. ber Schwerpunkt einer Geraben BD, Fig. 30, zu suchen, beren Länge L gegeben ist, welche in einem Punkte B anfängt, bessen Coorbinaten a, b, c sinb, und bie mit ben brei Coorbinaten = Achsen die Winkel α , β , γ einschließt, so hat man

$$z = a + s \cos \alpha$$
, $y = b + s \cos \beta$, $z = c + s \cos \gamma$, $s = L$,

und bamit folgen bie Ausbrucke:

$$LX = \int_{0}^{L} ds \cdot (a + s \cos \alpha) , \qquad LY = \int_{0}^{L} ds \cdot (b + s \cos \beta) ,$$

$$LZ = \int_{0}^{L} ds \cdot (c + s \cos \gamma) ;$$

die Integration gibt daher

$$LX = aL + \frac{1}{2}L^{2}\cos\alpha$$
, $LY = bL + \frac{1}{2}L^{2}\cos\beta$, $LZ = cL + \frac{1}{2}L^{2}\cos\gamma$

und damit die Coordinaten:

$$X = a + \frac{1}{2} L \cos \alpha$$
, $Y = b + \frac{1}{2} L \cos \beta$, $Z = c + \frac{1}{2} L \cos \gamma$.

Diese Werthe zeigen, was ohnehin auf ber Hand liegt, daß der Schwer= puntt einer Geraden in ihrer Mitte liegt.

Bezeichnet man baher die Coordinaten des Anfangspunktes einer Geraden mit x_0 , y_0 , z_0 , die des Endpunktes mit x_1 , y_1 , z_1 , so hat man auch

$$\mathbf{X} = \frac{1}{2}(\mathbf{x}_0 + \mathbf{x}_1), \quad \mathbf{Y} = \frac{1}{2}(\mathbf{y}_0 + \mathbf{y}_1), \quad \mathbf{Z} = \frac{1}{2}(\mathbf{z}_0 + \mathbf{z}_1),$$

und diese Ausbrücke können dazu bienen, ben Schwerpunkt von bem Umfange eines beliebigen Bielecks zu bestimmen, welches durch die Coordinaten seiner Schunkte gegeben ist. — Werben diese der Reihe nach durch: x0 y0 z0, x1 y1 z1, x2 y2 z2, etc. bezeichnet, und die Seiten:

$$\sqrt{(x_1-x_0)^2+(y_1-y_0)^2+(z_1-z_0)^2}$$
, $\sqrt{(x_2-x_1)^2+(y_2-y_1)^2+(z_2-z_1)^2}$, etc.

burch 14, 12, etc. ausgebrückt, so hat man einmal für die Coordinaten ber Schwerpumkte der einzelnen Seiten die Werthe:

und bamit folgen für bie Coordinaten X, Y, Z des Schwerpunites vom gangen Umfange, beffen Lange:

$$l_1 + l_2 + l_3 + \text{etc.} = L$$

fei, bie Gleichungen:

Fur ein Dreied, beffen Gbene bie ber xy ift, und beffen Seiten mit a, b, o bezeichnet finb, hat man bemnach

$$\begin{cases} 2LX = a(x_0 + x_1) + b(x_1 + x_2) + c(x_2 + x_0), \\ 2LY = a(y_0 + y_1) + b(y_1 + y_2) + c(y_2 + y_0), \end{cases}$$

und wenn man einen Cchunkt besselben als Coordinaten Mnsang und eine ber in demselben zusammentreffenden Seiten als Achse der x animmt, z. B. die Seite c, so wird $x_0 = y_0 = y_2 = 0$, $x_2 = c$, $y_4 = h$, und die vorstehenden Gleichungen werden

$$2LX = (a+b)x_1 + c(b+c)$$
,
 $2LY = (a+b)h$,

woraus man zieht:

$$\mathbf{X} = \frac{1}{2} \mathbf{x}_{i} \frac{\mathbf{a} + \mathbf{b}}{\mathbf{a} + \mathbf{b} + \mathbf{c}} + \frac{1}{2} \mathbf{c} \frac{\mathbf{b} + \mathbf{c}}{\mathbf{a} + \mathbf{b} + \mathbf{c}},$$

$$\mathbf{Y} = \frac{1}{2} \mathbf{h} \frac{\mathbf{a} + \mathbf{b}}{\mathbf{a} + \mathbf{b} + \mathbf{c}} = \frac{1}{2} \mathbf{h} - \frac{\mathbf{1} \mathbf{ch}}{\mathbf{a} + \mathbf{b} + \mathbf{c}}.$$

Dieser lettere Werth zeigt, daß der gesuchte Schwerpunkt der Mittelspunkt O des in das Dreied ale, Fig. 31, beschriebenen Kreises ist, wenn die Seiten dieses Dreieds die Mittelpunkte der Seiten des gegebenen verbinden und demnach ja, jb, je sind; denn die Oberssäche f dieses Dreieds ist zeh, für den Halbmesser Od des genannten Kreises hat man demnach

$$0d = \frac{2f}{\frac{1}{4}a + \frac{1}{4}b + \frac{1}{4}c} = \frac{\frac{1}{4}ch}{a + b + c} = \frac{1}{2}h - \Psi ,$$

und für den Abstand seines Mittelpunktes O von der Grundlinie bes gegebenen Dreiedes folgt 1 h — O d = Y.

Dasselbe wird sich aber auch ergeben, wenn eine der beiden andern Seiten als Grundlinie angenommen wird, folglich ist der Punkt O der gesuchte Schwerpunkt.

Für das gleichseitige Dreieck wird a = b = c, und baber einfach W = 1 h; hier fällt ber Mittelpunkt bes Dreieckes abe mit dem bes hineinbeschriebenen Kreises und dem des gegebenen Dreieckes zusammen.

S. 27.

Wenn die Eurve, beren Schwerpunkt bestimmt werden soll, eine ebene Eurve ist, so kann man ihre Ebene als die der xy nehmen, wos durch für alle Punkte berselben z und demnach auch Z Rull wird. Daraus schließt man, was von selbst einleuchtet, daß der Schwerpunkt in der Ebene der Eurve liegt, daß also die Gleichungen:

$$LX = \int_{s_0}^{S} ds.x , LX \int_{s_0}^{S} ds.y$$

gur Beftimmung besfelben binreichen.

Diese Gleichungen lassen sich in ber vorstehenden Form noch auf einen Kreisbogen anwenden, da man bei diesem x und y leicht in Function von s ausbrücken kann. Legt man nämlich den Anfang A ber Coordinaten in den Mittelpunkt des Bogens BC, Fig. 32, und die Achse der x'burch den einen Endpunkt B desselben, so hat man für einen Punkt M, bessen Coordinaten x und y sind, und wenn r der Dalbmesser des Bogens ist,

$$x = r \cos \frac{s}{r}$$
 , $y = r \sin \frac{s}{r}$,

und damit wird einmal

$$LX = \int_{s_0}^{S} ds \cdot r \cos \frac{s}{r} = r^2 \sin \frac{S}{r} - r^2 \sin \frac{s_0}{r}$$

ober, ba so = 0, S = L ist

$$LX = r^2 \sin \frac{L}{r} .$$

Ferner ergibt fich

$$LY = \int_{0}^{L} ds \cdot r \sin \frac{s}{r} = r^{2} \left(1 - \cos \frac{L}{r} \right)$$

ober auch

$$L\Psi = 2r^3 \sin^2 \frac{L}{2r} ...$$

In vielen Fällen wird bie gegebene Curve, wie in bem vorliegenben, aus zwei congruenten Salften bestehen; es ift bann einfacher, bie Achse ber x burch bie Mitte bes Bogens zu legen, weil bann ber Schwerpunkt besselben in biese Achse fällt, also nur ber Werth von x zu sinben ift, und bie Gleichung:

$$LX = \int_{-\frac{1}{2}L}^{+\frac{1}{2}L} ds \cdot x$$

allein fur biefen Zwed hinreicht.

Für ben Kreisbogen CBC, Fig. 32, hat man in biefer Weise, da x noch ben vorhergehenden Werth behält,

$$LX = \int_{-\frac{1}{4}L}^{+\frac{1}{4}L} ds \cdot r \cos \frac{s}{r} = r^{\frac{2}{4}} \left(\sin \frac{\frac{1}{4}L}{r} - \sin \frac{-\frac{1}{4}L}{r} \right)$$

øber

$$\mathbf{L}\mathbf{X} = 2\mathbf{r}^2 \sin \frac{\mathbf{L}}{2\mathbf{r}} .$$

Man weiß aber, daß $2 r \sin \frac{L}{2 r}$ die Länge der Sehne CC' = a des Bogens CBC' vorstellt, und findet damit durch die vorhergehende Gleichung die Beziehung:

Der Abstand K bes Schwerpunktes eines Kreisbogens von bessen Mittelpunkt steht bemnach zu bem halbmesser in bemselben Berhältnisse, wie bie Sehne zu bem Bogen.

Bu bemfelben Ergebniß kann man indeffen auch ohne Integral=

rechnung burch folgende Betrachtung gelangen.

Wie bereits bemerkt wurde, liegt der Schwerpunkt des Bogens BCD, Fig. 33, jedenfalls auf dem Halbmeffer AC, welcher den Krümmungsmittelpunkt A mit der Mitte C verbindet; seine Entsernung K von A ist aber nothwendig eine Function des Halbmeffers r und der Länge des Bogens oder richtiger ausgedrückt der Länge und der Krümmung desselben und demnach, wie die Länge selbst wieder, eine Function des Halbmeffers und des halben entsprechenden Winkels a am Mittelpunkt, also

 $\mathbf{X} = \mathbf{f}(\mathbf{r}, \boldsymbol{\alpha})$

und wegen ber homogeneität

$$X = rf(\alpha)$$
.

Es ift aber einleuchtend, daß biefer Schwerpunkt auch auf der Geraden liegen muß, welche die Schwerpunkte der beiden Hälften BC und CD bes gegebenen Bogens verbindet, und daß für die Abstände x, von A diefer lettern auf den Halbmessern AE und AE' dieselbe Form gilt, die wir für X erhalten haben, wenn man darin $\frac{1}{4}\alpha$ statt α setzt, daß man also auch hat

 $x_i = rf(\frac{1}{2}\alpha)$.

Ferner geht aus ber Figur hervor, daß die Halbmeffer AE und AC ben Winkel { a einschließen, daß also auch

$$\mathbf{X} = \mathbf{x}, \cos \frac{1}{2} \alpha = \mathbf{r} f(\frac{1}{2} \alpha) \cos \frac{1}{2} \alpha$$

sein wird, worans sich burch Bergleichung mit dem obigen Berthe von K ergibt:

 $f(\alpha) = f(\frac{1}{2}\alpha)\cos\frac{1}{2}\alpha.$

Griett man bann in biefer Gleichung nach und nach a burch $\frac{1}{2}\alpha$, biefes burch $\frac{1}{4}\alpha$, u. s. f., so findet man ebenso:

$$f(\frac{1}{2}\alpha) = f \cdot \frac{1}{4}\alpha \cdot \cos \frac{1}{4}\alpha ,$$

$$f(\frac{1}{4}\alpha) = f \cdot \frac{1}{8}\alpha \cdot \cos \frac{1}{8}\alpha ,$$
u. f. f.

und bamit

$$f(\alpha) = \cos\frac{1}{2}\alpha\cos\frac{1}{4}\alpha\cos\frac{1}{8}\alpha\ldots\cos\frac{1}{2^n}\alpha f(\frac{1}{2^n}\alpha).$$

Die rechte Seite dieses Ausbrucks nähert sich für ein unbegrenzt wachsenbes n einem bestimmten Grenzwerthe, da sich die beiden Factoren $\cos\frac{1}{2^n}\alpha$ und $f(\frac{1}{2^n}\alpha)$ immer mehr der Einheit nähern, je größer n wird, je näher also $\frac{1}{2^n}\alpha$ dem Werthe Rull kommt; denn wenn sich der Bogen BD auf seinen Mittelpunkt C zusammenzieht, so hat man offenbar $\mathbf{x} = \mathbf{r}$, $\alpha = 0$, also f(0) = 1; es wird demnach

$$f(\alpha) = \cos\frac{1}{2}\alpha\cos\frac{1}{4}\alpha\cos\frac{1}{8}\alpha\cos\frac{1}{16}\alpha\ldots = \frac{\sin\alpha}{\alpha}, *)$$
 also and

$$X = r \frac{\sin \alpha}{\alpha}$$
,

was mit dem vorigen Berthe übereinkommt, wenn man Zähler und Renner mit 2r multiplicirt.

Für ben Biertelfreis wirb $a=\frac{1}{4}\pi$, $\sin a=\frac{1}{2}\sqrt{2}$,

$$\mathbf{x} = \mathbf{r} \frac{2\sqrt{2}}{\pi} = 0,9003..\mathbf{r}$$
;

für den Halbkreis hat man $\alpha = \frac{1}{2}\pi$, sin $\alpha = 1$ und bemnach

$$\mathbf{X} = \mathbf{r} \frac{2}{\pi} = 0.6366...\mathbf{r}$$
.

$$\sin\alpha = 2\sin\frac{1}{2}\alpha\cos\frac{1}{2}\alpha = 2^{\circ}\sin\frac{1}{4}\alpha\cos\frac{1}{4}\alpha\cos\frac{1}{2}\alpha = 2^{\circ}\sin\frac{1}{8}\alpha\cos\frac{1}{4}\alpha\cos\frac{1}{4}\alpha\cos\frac{1}{2}\alpha = 8c^{\circ},$$

indem man fie burch a bfolbirt und unter bie Form bringt:

$$\frac{\sin\alpha}{\alpha} = \frac{\sin\frac{1}{2^n}\alpha}{\frac{1}{2^n}\alpha}\cos\frac{1}{2}\alpha\cos\frac{1}{2}\alpha\cos\frac{1}{4}\alpha\cos\frac{1}{8}\alpha\ldots\cos\frac{1}{2^n}\alpha.$$

^{*)} Bon biefer Gleichung überzengt man fich leicht mittels ber Beziehung:

5. 28.

In ben meisten Fällen ift es einfacher ben Bogen in Function ber Coordinaten auszudrücken; man hat bann allgemein, wenn

$$y = f_1(x) \quad , \quad z = f_2(x)$$

bie Gleichungen ber gegebenen Curve finb:

$$\frac{ds}{dx} = \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2 + \left(\frac{dz}{dx}\right)^2},$$

und es werden barnach:

$$L = \int_{x_0}^{X} \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2 + \left(\frac{dz}{dx}\right)^2}$$

$$LX = \int_{x_0}^{X} \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2 + \left(\frac{dz}{dx}\right)^2}$$

$$LY = \int_{x_0}^{X} (x) \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2 + \left(\frac{dz}{dx}\right)^2}$$

$$LZ = \int_{x_0}^{X} (x) \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2 + \left(\frac{dz}{dx}\right)^2}$$

$$LZ = \int_{x_0}^{X} (x) \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2 + \left(\frac{dz}{dx}\right)^2}$$

die Gleichungen, welche zur Berechnung der Länge ber gegebenen Curve und der Coordinaten ihres Schwerpunktes bienen.

Um sich von der Richtigkeit des ersten dieser Ausdrücke, aus welschem die drei folgenden vermöge der Gleichungen (19) hervorgehen, Rechenschaft zu geben, darf man nur beachten, daß sich die Beränderlichen y und z wegen ihrer Abhängigkeit von x für eine Aenderung Ix der lettern ebenfalls und zwar beziehungsweise um Iy und Iz, und der Bogen s um eine entsprechende Größe Is ändern werden, und es ist leicht zu sehen, daß diese lettere Aenderung oder der Bogen Is größer sein muß als seine Sehne, aber kleiner als die gebrochene Linie, welche ihn umschließt und die gebildet ist aus dem Stücke der Tangente, dessen Endpunkte denselben Abscissen x und x + Ix entsprechen, wie die Endpunkte des Bogens, und aus der Geraden, welche den zweiten Endpunkt diese Stücke der Tangente mit dem des Bogens Is verbindet.

Die Tangente an der gegebenen Curve in dem Punkte xyz bildet nun mit der Achse der x einen Winkel 1, für welchen man in der Einsleitung (§. 26) gefunden hat:

$$\cos l = \frac{1}{\sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2 + \left(\frac{dz}{dx}\right)^2}};$$

bie Länge bes betreffenden Studes ber Tangente, beffen Projection in ber Achse ber x ber Aenberung dx gleich ift, wird baber burch:

$$\frac{\Delta x}{\cos l} = \Delta x \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2 + \left(\frac{dz}{dx}\right)^2}$$

ausgebruckt, und bie Coordinaten seines zweiten Endpunktes find:

$$x + \Delta x$$
, $y + \Delta x \frac{dy}{dx}$, $z + \Delta x \frac{dz}{dx}$.

Die Coordinaten bes entsprechenben Endpunktes von de find natürlich

$$x+\Delta x$$
, $y+\Delta y$, $z+\Delta z$,

und baraus folgt

$$\begin{cases} \sqrt{\left(\Delta x \frac{dy}{dx} - \Delta y\right)^{2} + \left(\Delta x \frac{dz}{dx} - \Delta z\right)^{2}} \\ = \Delta x \sqrt{\left(\frac{dy}{dx} - \frac{\Delta y}{\Delta x}\right)^{2} + \left(\frac{dz}{dx} - \frac{\Delta z}{\Delta x}\right)^{2}} \end{cases}$$

als Länge ber Geraben, welche ben zweiten Endpunkt bes Tangentenstückes mit bem bes Bogens verbindet.

Man hat sonach

und wenn man bas Berhaltniß ber Aenberung bes Bogens zu ber von x nimmt, ebenfo

$$\frac{\Delta s}{\Delta x} > \sqrt{1 + \left(\frac{\Delta y}{\Delta x}\right)^2 + \left(\frac{\Delta z}{\Delta x}\right)^2},$$

$$\frac{\varDelta s}{\varDelta x} < \sqrt{1 + \left(\frac{\mathrm{d}y}{\mathrm{d}x}\right)^2 + \left(\frac{\mathrm{d}z}{\mathrm{d}x}\right)^2} + \sqrt{\left(\frac{\mathrm{d}y}{\mathrm{d}x} - \frac{\varDelta y}{\varDelta x}\right)^2 + \left(\frac{\mathrm{d}z}{\mathrm{d}x} - \frac{\varDelta z}{\varDelta x}\right)^2};$$

man kann baher

$$\frac{\Delta s}{\Delta x} = \sqrt{1 + \left(\frac{\Delta y}{\Delta x}\right)^2 + \left(\frac{\Delta z}{\Delta x}\right)^2} + \beta \sqrt{\left(\frac{dy}{dy}\frac{\Delta y}{\Delta x}\right)^2 + \left(\frac{dz}{dx}\frac{\Delta z}{\Delta x}\right)^2} + \gamma \left[\sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2 + \left(\frac{dz}{dx}\right)^2} - \sqrt{1 + \left(\frac{\Delta y}{\Delta x}\right)^2 + \left(\frac{\Delta z}{\Delta x}\right)^2}\right]$$

setzen, indem man mit β und γ Jahlengrößen zwischen 0 und 1 bezeichnet. Geht man dann wieder in den Punkt xyz zurück, für welchen die Berhältnisse: $\frac{ds}{dx}$, $\frac{dy}{dx}$, $\frac{dz}{dx}$ ihre Anfangswerthe: $\frac{ds}{dx}$, $\frac{dy}{dx}$, $\frac{dz}{dx}$ ethalten, so sindet man den Ausbruck:

$$\frac{\mathrm{d}s}{\mathrm{d}x} = \sqrt{1 + \left(\frac{\mathrm{d}y}{\mathrm{d}x}\right)^2 + \left(\frac{\mathrm{d}z}{\mathrm{d}x}\right)^2}$$

für bas Aenderungsgeset ber Bogenlänge in Bezug auf x.

Für eine ebene Curve, beren Chene als bie ber xy angenommen wird, beren Gleichungen also

$$y = f(x)$$
, $z = 0$

find, tommen bie Gleichungen (25) auf folgende gurud:

$$L = \int_{x_{\bullet}}^{X} \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^{2}},$$

$$LX = \int_{x_{\bullet}}^{X} \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^{2}}, LX = \int_{x_{\bullet}}^{X} dx.f(x) \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^{2}},$$
(26)

bon benen nun mehrere Anwendungen folgen sollen.

S. 29.

Alls erftes Beispiel biene noch einmal ber Kreis, beffen Gleichung

$$x^2+y^2=r^2$$

ift, und fur ben man hat:

$$\frac{ds}{dx} = \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2} = \frac{r}{y} = \frac{r}{\sqrt{r^2 - x^2}}.$$

Damit ergibt fich zuerft ber Ausbruck:

$$L = r \int_{x_0}^{X} \frac{1}{\sqrt{r^2 - x^2}},$$

welcher nur durch Auflösung in eine Reihe integrirt werben kann, beffen Werth aber unter ber Korm:

$$L = r \Delta$$
. arc $\sin \frac{x}{r}$

aus ben bereits berechneten Sinustabellen und ber bekannten Größe bes Rreisumfanges gefunden wird. Ferner hat man

$$LX = r \int_{x_0}^{X_1} \frac{x}{\sqrt{r^2 - x^2}} = r \left(\sqrt{r^2 - x_0^2} - \sqrt{r^2 - X^2} \right) ,$$

alfo wenn $x_0 = 0$, X = x genommen wird, in welchem Falle ber Bogen an der Achse ber y anfängt,

$$LX = r^2 - r\sqrt{r^2 - x^2} = r(r - y)$$
.

Wird bagegen X = r, x₀ = x geset, bamit ber Bogen an ber Ache ber x endigt, so erhalt man

$$LX = r\sqrt{r^2 - x^2} = ry.$$

Bur Bestimmung ber zweiten Orbinate W hat man nach ber letten ber Gleichungen (26) einfach

$$LW = \int_{x_0}^{X} dx \cdot r = r(X - x_0)$$

und für biefelben Grengen wie oben, entweber

oder

$$LY = rx$$

$$LY = r(r-x)$$

Für ben Quabranten werben biefe Ausbrude

$$LX = r^2 = LY$$
,

ba für die erften Grengen x=r, für die zweiten x=0 gesett werden muß.

§. 30.

Die Gleichung ber Parabel auf Achse und Scheitel bezogen:

$$y^2 = 2px$$

gibt die Aenberungsgefete:

$$\frac{dx}{dy} = \frac{y}{p}, \quad \frac{ds}{dy} = \sqrt{1 + \left(\frac{dx}{dy}\right)^2} = \frac{1}{p} \sqrt{p^2 + y^2},$$

wenn man y als unabhängige Beränderliche nimmt, wodurch die Ausbrücke für LX und LY sich leichter integriren lassen. Man zieht daraus zuerst:

und erhalt damit für ein beliebiges Bogenftud zwischen ben Ordinaten Y und ya die Länge:

$$L = \frac{1}{2p} \left(Y \sqrt{p^2 + Y^2} - y_0 \sqrt{p^2 + y_0^2} \right) + \frac{1}{2} p \log n \cdot \frac{Y + \sqrt{p^2 + Y^2}}{y_0 + \sqrt{p^2 + y_0^2}};$$

für einen Bogen bagegen, ber im Scheitel anfängt und mit ber Orbi= nate y endigt, einfacher

$$L = \frac{1}{2} \gamma \frac{\sqrt{p^2 + \gamma^2}}{p} + \frac{1}{2} p \log n \cdot \frac{\gamma + \sqrt{p^2 + \gamma^2}}{p} \cdot$$

Zwischen benselben Grenzen: y und 0 hat man ferner

$$L\Psi = \frac{1}{p} \int_{0}^{y} dy \cdot y \sqrt{p^{2} + y^{2}} = \frac{1}{3p} [(p^{2} + y^{2})^{\frac{3}{2}} - p^{3}]$$

unb

$$LX = \frac{1}{p} \int_{0}^{y} dy \cdot x \sqrt{p^{2} + y^{2}} = \frac{1}{2p^{2}} \int_{0}^{y} dy \cdot y^{2} \sqrt{p^{2} + y^{2}}$$

$$= \frac{1}{2p^{2}} \left[\frac{1}{4} y (p^{2} + y^{2})^{\frac{3}{2}} - \frac{1}{4} p^{2} \int_{0}^{y} dy \cdot \sqrt{p^{2} + y^{2}} \right],$$

ober ba nach dem Werthe von L fich

$$\int_0^{\gamma} d\gamma \cdot \sqrt{p^2 + \gamma^2} = pL$$

ergibt,

$$L x = \frac{1}{8} \cdot \frac{p^2 + y^2}{p^2} \, y \, \sqrt{p^2 + y^2} - \frac{1}{8} \, p L \; . \label{eq:lx}$$

Diese Ausbrude geben die Werthe von X und Y, wenn der von L zuvor berechnet worden ift.

Man fann ben vorhergebenden Werthen eine elegantere und zugleich fur die Berechnung zweckmäßigere Form geben, wenn man barin fur

$$\frac{y}{p} = \frac{dx}{dy}$$
 bie Function tang r

einführt, wo bann z ben Winkel bezeichnet, welchen die Tangente im Endpunkt bes betreffenden Bogens mit der Achse der y, oder mit der Tangente im Scheitel einschließt. Man bringt bazu den Werth von Lauerst unter die Form:

$$L = \frac{1}{2} p \left[\frac{\gamma}{p} \sqrt{1 + \frac{\gamma^2}{p^2}} + \log \left(\frac{\gamma}{p} + \sqrt{1 + \frac{\gamma^2}{p^2}} \right) \right]$$

und findet bann

$$L = \frac{1}{2} p \left[\tan \tau \sec \tau + \log n \left(\tan \tau + \sec \tau \right) \right]$$
$$= \frac{1}{2} p \left[\tan \tau \sec \tau + \log n \tan \left(\frac{1}{4} \pi + \frac{1}{2} \tau \right) \right].$$

Cbenfo ergeben fich die Ausbrude:

$$LX = \frac{1}{8} p^{2} \tan \sigma \tau \sec^{2} \tau - \frac{1}{8} pL ,$$

$$LY = \frac{1}{3} p^{2} (\sec^{2} \tau - 1) ,$$

aus welchen wieber X und V mittels bes Werthes von L berechnet werben konnen.

Aus ber Gleichung ber Ellipse in Bezug auf Mittelpunkt und Achsen:

$$a^2 y^2 + b^2 x^2 = a^2 b^2$$

gieht man:

$$\frac{dy}{dx} = -\frac{b^2x}{a^2y} , \quad \frac{ds}{dx} = \sqrt{\frac{a^4y^2 + b^4x^2}{a^4y^2}} = \sqrt{\frac{a^4 - (a^2 - b^2)x^2}{a^2(a^2 - x^2)}}.$$

Man hat also für einen Bogen, welcher mit x wächst

indem man, wie in ben S.S. 86 und 87 bes I. Buches fest:

$$\frac{a^2-b^2}{a^2}=e^2$$
 , $\frac{x}{a}=x'=\cos u$.

Diese Ausbrücke können nur annäherungsweise burch Entwickelung ber Wurzelgröße in eine Reihe integrirt werden, wobei aber barauf zu sehen ist; daß diese möglichst schnell convergirt. Entwickelt man nun den Zähler $\sqrt{1-{\rm e}^2{\rm x}'^2}$ nach der Binomial=Formel, so erhält man zwischen den Grenzen ${\rm X}'={\rm x}',\ {\rm x_0}'=0$, also für einen Bogen, welcher an dem Scheitel der kleinen Achse anfängt, den Ausbruck:

$$L = 3 \int_{0}^{x'} \frac{1}{\sqrt{1-x'^2}} \left(1 - \frac{1}{2} e^2 x'^2 - \frac{1 \cdot 1}{2 \cdot 4} e^4 x'^4 - \frac{1 \cdot 1 \cdot 3}{2 \cdot 4 \cdot 6} e^6 x'^6 - \text{etc.} \right),$$

welcher, wenn die Integration mittels der Reductionsformel:

$$\int_{0}^{x'} \frac{x'^{2n}}{\sqrt{1-x'^{2}}} = -\frac{1}{2n}x'^{2n-1}\sqrt{1-x'^{2}} + \frac{2n-1}{2n}\int_{0}^{x'} \frac{x'^{2n-2}}{\sqrt{1-x'^{2}}}$$

ausgeführt ift, unter bie Form gebracht werben fann:

$$\begin{split} L &= a \arcsin x' \Big\{ 1 - \Big(\frac{1}{2} e^{0} \Big)^{3} - \frac{1}{3} \Big(\frac{1 \cdot 3}{2 \cdot 4} e^{1} \Big)^{3} - \frac{1}{5} \Big(\frac{1 \cdot 3 \cdot 5}{2 \cdot 4 \cdot 6} e^{1} \Big)^{3} - \text{etc.} \Big\} \\ &+ a \sqrt{1 - x'^{3}} \Big[x' \Big\{ \Big(\frac{1}{2} e^{0} \Big)^{3} + \frac{1}{3} \Big(\frac{1 \cdot 3}{2 \cdot 4} e^{2} \Big)^{3} + \frac{1}{5} \Big(\frac{1 \cdot 3 \cdot 5}{2 \cdot 4 \cdot 6} e^{2} \Big)^{3} + \text{etc.} \Big\} \\ &+ \frac{2}{3} x'^{3} \Big\{ \frac{1}{3} \Big(\frac{1 \cdot 3}{2 \cdot 4} e^{2} \Big)^{3} + \frac{1}{5} \Big(\frac{1 \cdot 3 \cdot 5}{2 \cdot 4 \cdot 6} e^{2} \Big)^{3} + \text{etc.} \Big\} \\ &+ \frac{2 \cdot 4}{3 \cdot 5} x'^{3} \Big\{ \frac{1}{5} \Big(\frac{1 \cdot 3 \cdot 5}{2 \cdot 4 \cdot 6} e^{2} \Big)^{3} + \text{etc.} \Big\} \\ &+ \text{etc.} \Big], \end{split}$$

um das Geseth für die Bildung der Glieber augenfällig zu machen. Man sieht leicht, daß diese Reihe ziemlich schnell convergirt, wenn e² kleiner als } oder wenigstens kleiner als } ist, daß sie aber für größere Werthe von 0, namentlich wenn dieses sehr wenig von 1 verschieden ist, der betressende Bogen also einer sehr ercentrischen Ellipse angehört, nur sehr langsam convergirt und beshalb nicht mehr zur Berechnung von L dienen kann.

Um baher auch für biefen Fall eine schneller convergirende Reihe zu erhalten, sehe man in bem unentwickelten Integral

$$ex' = e \cos u = w$$
,

woburch fich basselbe unter die Formen:

$$L = a \int_0^w \sqrt{\frac{1 - w^2}{e^2 - w^2}} = a \int_0^w \sqrt{1 - \frac{1 - e^2}{1 - w^2}}$$

bringen läßt und entwickele ben Renner in eine Reihe; man erhält so, indem man $1-e^2=\frac{b^2}{a^2}$ durch β^2 ersett, den Ausdruck:

$$L = a \int_{0}^{w} dw \cdot \left(1 + \frac{1}{2} \frac{\beta^{3}}{1 - w^{2}} + \frac{1.3}{2.4} \frac{\beta^{4}}{(1 - w^{2})^{2}} + \frac{1.3.5}{2.4.6} \frac{\beta^{6}}{(1 - w^{2})^{3}} + \text{etc.} \right)$$

und nach Ausführung ber Integration mittels ber Formel:

$$\int_{0}^{w} \frac{1}{(1-w^{2})^{n}} = \frac{w}{(2n-2)(1-w^{2})^{n-1}} + \frac{2n-3}{2n-2} \int_{0}^{w} \frac{1}{(1-w^{2})^{n-1}}$$
ergibt fich ber Werth von L unter ber Form:

$$L = a \beta^{2} \log n \sqrt{\frac{1 + e x'}{1 - e x'}} \left\{ \frac{1}{2} + \frac{3}{4} \left(\frac{1}{2} \beta \right)^{2} + \frac{5}{6} \left(\frac{1 \cdot 3}{2 \cdot 4} \beta^{3} \right)^{2} + \text{etc.} \right\}$$

$$+ a e x' \left[1 + \frac{\beta^{2}}{1 - e^{3} x'^{2}} \right\} \left\{ \frac{3}{4} \left(\frac{1}{2} \beta \right)^{2} + \frac{5}{6} \left(\frac{1 \cdot 3}{2 \cdot 4} \beta^{3} \right)^{2} + \text{etc.} \right\}$$

$$+ \frac{2}{3} \frac{\beta^{2}}{(1 - e^{3} x'^{2})^{3}} \left\{ \frac{5}{6} \left(\frac{1 \cdot 3}{2 \cdot 4} \beta^{3} \right)^{2} + \text{etc.} \right\}$$

$$+ \text{etc.} \right],$$

welche zeigt, daß dieser Ausbruck um so schneller convergirt, je kleiner β , je excentrischer also die Ellipse ift. •)

Bur Bestimmung von W erhalt man ferner mit ben obigen Werthen und indem man a2-b2 hurch c2 erfett, allgemein

und zwischen ben Grenzen xo = 0 und X = x wird

$$LY = \frac{bx}{2a^2} \sqrt{a^4 - c^2x^2} + \frac{a^2b}{2c} \arcsin \frac{cx}{a^2}$$
.

Der Werth von LX bagegen läßt sich wieder leichter sinden, wenn man y als unabhängige Veränderliche nimmt, wodurch berselbe mit der Beachtung, daß y kleiner wird, wenn der Bogen s wächst, die Form annimmt:

$$LX = \int_{y_0}^{Y} dy \cdot -\frac{a}{b^2} \sqrt{b^4 + (a^2 - b^2) y^2} = \frac{a}{b^2} \int_{Y}^{y_0} dy \cdot \sqrt{b^4 + c^2 y^2} ;$$

für die vorher angenommenen Grenzen X=x, $x_0=0$ wird Y=y und $y_0=b$, und man findet dann

$$\begin{split} \text{LX} = & \frac{a}{b^2} \int_{\gamma}^{b} \sqrt{b^4 + c^2 \gamma^2} = \frac{a}{b^2} \left(\frac{1}{2} \, b^2 \sqrt{b^2 + c^2} - \frac{1}{2} \, \gamma \sqrt{b^4 + c^2 \, \gamma^2} \right) \\ & + \frac{a \, b^2}{2 \, c} \, logn \cdot \frac{b \, c + b \, \sqrt{b^2 + c^2}}{c \, \gamma + \sqrt{b^4 + c^2 \, \gamma^2}} \,, \end{split}$$

ober ba ba + ca == au ift, einfacher

^{*)} Bur e = 1 , β = 0 geht ber elliptische Bogen in eine Gerabe über, und man findet burch ben obigen Ansbrud L = ax = x, wie es sein muß.

$$LX = \frac{1}{2} a \left[a - y \frac{\sqrt{b^4 + c^2 y^2}}{b^2} - \frac{b^2}{c} logn \cdot \frac{cy + \sqrt{b^4 + c^2 y^2}}{b(a + c)} \right].$$

Für ben elliptischen Quabranten hat man

$$x = a$$
 , $y = 0$, $x' = \frac{x}{a} = 1$,

wodurch sich zuerst

$$\arcsin 1 = \frac{1}{2}\pi$$
 , $\sqrt{a^2 - c^2x^2} = ab$

ergibt, und bann bie Werthe folgen:

$$L = \frac{1}{2} \pi a \left\{ 1 - \left(\frac{1}{2} e\right)^3 - \frac{1}{3} \left(\frac{1 \cdot 3}{2 \cdot 4} e^3\right)^3 - \frac{1}{5} \left(\frac{1 \cdot 3 \cdot 5}{2 \cdot 4 \cdot 6} e^3\right)^3 - \text{ etc.} \right\}$$

wenn e2 kleiner als & ift, unb

$$L = a \beta^{3} \log n \sqrt{\frac{1+e}{1-e} \left\{ \frac{1}{2} + \frac{3}{4} \left(\frac{1}{2} \beta \right)^{3} + \frac{5}{6} \left(\frac{1 \cdot 3}{2 \cdot 4} \beta^{3} \right)^{3} + \text{ etc.} \right\}}$$

$$+ a e \left[1 + \left\{ \frac{3}{4} \left(\frac{1}{2} \beta \right)^{3} + \frac{5}{6} \left(\frac{1 \cdot 3}{2 \cdot 4} \beta^{3} \right)^{3} + \text{ etc.} \right\}$$

$$+ \frac{2}{3} \frac{1}{\beta^{3}} \left\{ \frac{5}{6} \left(\frac{1 \cdot 3}{2 \cdot 4} \beta^{3} \right)^{3} + \text{ etc.} \right\}$$

$$+ \text{ etc.}$$

für Werthe von e2, welche zwischen } und 1 liegen. Ferner hat man noch

$$\begin{split} LX &= \frac{1}{2} a \left(a - \frac{b^2}{c} \log n \cdot \frac{b}{a+c} \right), \\ LY &= \frac{1}{2} b \left(b + \frac{a^2}{c} \arcsin \frac{c}{a} \right), \quad . \end{split}$$

womit die Lösung der Aufgabe erreicht ift.

S. 32.

Eine ber beachtungswerthesten Curven für die Mechanst ist, wie bas erste Buch schon gezeigt hat, die Cycloide. Sie kann dadurch erzeugt gedacht werden, daß ein Kreis, deffen Halbmesser unveränderlich ist, auf einer Geraden AB, Fig. 34, ohne zu gleiten, fortrollt; bei dieser Bewegung wird ein beliediger Punkt M der Kreislinie die genannte Curve beschreiben.

Um barnach die Gleichung dieser Linie zu erhalten, nehmen wir die Gerade AB als Achse der x und den Punkt A, in welchem die

Kreislinie mit ihrem Punkte M bie Gerade AB berührt hat, als Ansfangspunkt, so daß AP = x, PM = y ist, und bezeichnen den Winkel MOD mit t; es ist dann

$$x = AP = AD - PD = MD - MN$$

= $a(t - \sin t)$,
 $y = PM = DN = OD - ON$
= $a(1 - \cos t)$,

und man kann bemnach bie beiben Gleichungen

$$x = a(t - \sin t)$$

$$y = a(1 - \cos t)$$

zusammen als Gleichungen ber Cycloibe betrachten. Will man nur eine Gleichung zwischen x und y erhalten, so muß man t aus benfelben eliminiren, wodurch fich ber wenig einfache Ausbruck:

$$x = a \operatorname{arc} \cos \frac{a-y}{a} - \sqrt{2ay-y^2}$$

ergibt. Das Aenberungsgesetz ber Coordinaten ist bagegen sehr einfach; benn man hat aus ben vorhergehenben Gleichungen:

$$\frac{dx}{dt} = a(1 - \cos t) = y , \quad \frac{dy}{dt} = a \sin t$$

unb

$$\frac{dy}{dx} = \frac{\frac{dy}{dt}}{\frac{dx}{dt}} = \frac{a \sin t}{y} = \pm \frac{\sqrt{2ay - y^2}}{y} = \pm \sqrt{\frac{2a - y}{y}}. \quad (a.$$

In vielen Fällen ist es aber, wie wir schon im britten Abschnitte bes vorhergehenben Buches gesehen haben, wichtiger und außerdem für die Bestimmung der Länge und der Coordinaten des Schwerpunktes eines Bogenstückes einfacher, wenn man den Anfangspunkt der Coordinaten in den Scheitel E verlegt und die Normale EC als Achse der x answimmt; man hat dann 2a — x für y und na + y für x und demnach

- dx dy für dy zu seten und erhalt bamit bas neue Aenderungsgeset:

$$\frac{\mathrm{d}\,\mathbf{y}}{\mathrm{d}\,\mathbf{x}} = \pm \sqrt{\frac{2\,\mathbf{a}-\mathbf{x}}{\mathbf{x}}} = \pm \frac{2\,\mathbf{a}-\mathbf{x}}{\sqrt{2\,\mathbf{a}\,\mathbf{x}-\mathbf{x}^2}} \,. \tag{b.}$$

Daraus folgt bann für einen Bogen, ber mit x wachst,

$$\frac{\mathrm{d}s}{\mathrm{d}x} = \sqrt{\frac{2a}{x}}$$

unb

$$L = \int_{x_0}^{X} \sqrt{\frac{2a}{x}} = 2\left(\sqrt{2aX} - \sqrt{2ax_0}\right),$$

also für einen Bogen, ber im Scheitel E anfängt und mit ber Absciffe x enbigt, einfach

$$L=2\sqrt{2ax}.$$

Ferner erhalt man zur Bestimmung bes Schwerpunktes allgemein

$$LX = \int_{x_0}^{X} dx \cdot x \sqrt{\frac{2a}{x}} = \int_{x_0}^{X} dx \cdot \sqrt{2ax} = \frac{2}{3}a \left(X^{\frac{1}{2}} - x_0^{\frac{1}{2}}\right)$$

und für bie vorigen Grenzen: X = x, x0 = 0

$$LX = \frac{2}{3}x\sqrt{2ax} = \frac{1}{3}Lx$$
, $X = \frac{1}{3}x$;

man fieht baraus, baß ber Schwerpunkt eines Bogens ber Cycloibe, welcher ben Scheitel ber Curve zur Mitte hat, auf der Normalen in biesem Punkteum ein Drittheilseines Pfeiles vom Scheitel entfernt liegt.

Endlich hat man burch theilweise Integration:

$$LY = \int_{x_0}^{X} dx \cdot y \sqrt{\frac{2a}{x}} = L(Y - y_0) - 2 \int_{x_0}^{X} dx \cdot \sqrt{2ax} \cdot \frac{dy}{dx},$$

ober wenn für $\frac{dy}{dx}$ bessen obiger Werth (b) gesetzt und zwischen bensselben Grenzen wie vorher integrirt wird, für welche man Y = y, $y_0 = 0$ zu sehen hat,

$$LY = Ly - 2 \int_{0}^{x} dx \cdot \sqrt{2a(2a-x)} = Ly + \frac{4}{3} \sqrt{2a} \left[(2a-x)^{\frac{4}{3}} - (2a)^{\frac{3}{4}} \right],$$

und bemnach ergibt fich

$$\mathbf{W} = \mathbf{y} - \frac{2}{3} \left(2\mathbf{a} \sqrt{\frac{2\mathbf{a}}{\mathbf{x}}} - (2\mathbf{a} - \mathbf{x}) \sqrt{\frac{2\mathbf{a} - \mathbf{x}}{\mathbf{x}}} \right).$$

Für die halbe Cheloide ist x=2a, $y=\pi a$, und man findet mit diesen Werthen

L=4a,
$$\mathbf{X} = \frac{2}{3}a$$
, $\mathbf{Y} = \frac{1}{3}a(3\pi - 4) = 1,80826..a$.

S. 33.

Als lette Anwendung der Gleichungen (26) soll noch die Lage bes Schwerpunktes von einem Bogen der Rettenlinie untersucht werden. Die Gleichung dieser Curve hat, wie im folgenden Buche gezeigt wird, die Form:

$$y = \frac{1}{2} p \left(e^{\frac{x}{p}} + e^{-\frac{x}{p}} \right),$$

worin e die Basis der natürlichen Logarithmen und p den Parameter der Rettenlinie, d. i. den Abstand ihres Scheitels C, Fig. 35, von der Achse der x bedeutet. Außerdem hat man, wie auch leicht aus dieser Gleichung abzuleiten ist,

$$s = p \frac{dy}{dx}$$
, $L = \frac{1}{2} p \left(e^{\frac{x}{p}} - e^{-\frac{x}{p}}\right)$,

wenn ber Bogen vom Scheitel anfängt, also $\mathbf{X} = \mathbf{x}, \ \mathbf{x_0} = \mathbf{0}$ ift. Es ergibt fich baraus

$$\frac{\mathrm{d}s}{\mathrm{d}x} = \frac{1}{2} \left(e^{\frac{x}{p}} + e^{-\frac{x}{p}} \right),$$

und damit erhalt man zwischen benselben Grenzen,

$$LX = \frac{1}{2} p x \left(e^{\frac{x}{p}} + e^{-\frac{x}{p}} \right) - \frac{1}{2} p^{2} \left(e^{\frac{x}{p}} + e^{-\frac{x}{p}} \right) + p^{2}$$

ober mit ben Werthen von L und y einfacher:

$$LX = Lx - py + p^2$$
, $X = x - \frac{p}{L}(y-p)$.

Ferner hat man

$$LY = \frac{1}{2} \int_{0}^{x} dx \cdot y \left(e^{\frac{x}{p}} + e^{-\frac{x}{p}} \right) = \frac{1}{4} p \int_{0}^{x} dx \cdot \left(e^{\frac{x}{p}} + e^{-\frac{x}{p}} \right)^{2},$$

worans nach und nach folgt:

$$L\Psi = \frac{1}{4} p \left[\frac{1}{2} p \left(e^{\frac{x}{p}} + e^{-\frac{x}{p}} \right) \left(e^{\frac{x}{p}} - e^{-\frac{x}{p}} \right) + 2x \right],$$

$$L\Psi = \frac{1}{2} Ly + \frac{1}{2} px , \quad \Psi = \frac{1}{2} y + \frac{p}{2L} x.$$

Diese Werthe von X und Y können sehr leicht construirt werden, wenn man die obige Eigenschaft der Kettenlinie: $s = p \frac{dy}{dx}$ und eine andere, wonach auch $y^2 = L^2 + p^2$ ist, zu Hülfe nimmt. Soll nämlich der Schwerpunkt des Bogens BC bestimmt werden, so fällt man die Senkrechte BP = y auf die Achse AX, beschreibt über derselben als Hypotenuse ein rechtwinkliges Oreieck BPG, dessen eine Kathete GP = p ist, während nach der vorhergehenden Gleichung die andere BG = L sein wird. Durch den Scheitel C zieht man sodann eine Parallele CK zur Achse der x und durch den Durchschnitt K dieser letztern mit der Seite BG zur Achse der y eine Parallele KO; diese Gerade wird durch den Schwerpunkt gehen. Denn wegen der Aehnlichkeit der Oreiecke BJK und BPG hat man:

$$JK : PG = BJ : BG$$

ober

$$JK = PG\frac{BJ}{BG} = p\frac{y-p}{L},$$

und folglich auch

$$CK = x - p \frac{y - p}{L} = X.$$

Um dann W zu erhalten, zieht man burch die Mitte E von BP eine Senkrechte auf BG und errichtet in der Mitte L von AP eine zweite Senkrechte, welche die erstere in einem Punkte N schneibet, so daß man LN = W hat, und der Durchschnittspunkt O der Geraden KO und NO der gesuchte Schwerpunkt sein wird. Denn zieht man durch E zu AX die Parallele EF, so ergibt sich aus der letztern Construction vermöge der Aehnlichkeit der Dreiecke EFN und BPG die Proportion:

$$FN : EF = PG : BG$$

und baraus ber Werth von FN:

$$FN = EF \frac{PG}{BG} = \frac{1}{2} x \frac{p}{L},$$

woraus weiter folgt:

$$LN = EF + FN = PE + FN = \frac{1}{2}y + \frac{1}{2}x\frac{p}{L} = Y$$
.

Man schließt baraus, daß ber Schwerpunkt bes Bogens BCD in M auf der Achse der y liegen wird.

S. 34.

Um hier sogleich ein Beispiel fur bie Berechnung zu geben, fet ber Schwerpunkt eines elliptischen Quabranten zu bestimmen, beffen Salbachsen a = 2m, b = 1m,60 finb.

Buerft hat man

$$c = \sqrt{4-2.56} = \sqrt{1.44} = 1^{m}.20$$

$$e = \frac{1.2}{2} = 0.6, \quad e^{2} = 0.36, \quad \frac{1}{4}e^{2} = 0.09$$

$$\frac{1}{4} \cdot \frac{3}{16} \cdot e^{4} = \frac{3}{16} \cdot 0.09 \cdot 0.36 = 0.00608$$

$$\frac{1}{4} \cdot \frac{3}{16} \cdot \frac{15}{36}e^{6} = \frac{15}{36} \cdot 0.00608 \cdot 0.36 = 0.000912$$

$$\frac{5}{256} \cdot \frac{35}{64}e^{8} = \frac{35}{64} \cdot 0.000912 \cdot 0.36 = 0.00018$$
u. f. f.

Damit ergibt fich bann nach bem ersten Werthe von L in S. 31

$$1 - \frac{1}{4}e^{2} - \frac{3}{64}e^{4} - \text{etc.} = 1 - (0.09 + 0.0061 + 0.0009 + 0.0002).$$

$$= 1 - 0.0972 = 0.9028,$$

und

$$L = \pi.0,9028.1^{m}$$
.

Ferner ist a + c = 3,2, und man hat

$$LX = 1 \left(2 - \frac{(1,6)^2}{1,2} \log \frac{1,6}{3,2} \right) ,$$

$$LY = 0.8 \left(1.6 + \frac{4}{1.2} \arcsin \frac{1.2}{2} \right) .$$

Die weitere Rechnung wird bann mit ber Beachtung, bag logn a == M log a = 2,30258 log a ift, folgenbe:

| log π=0,49715 log 0,9028=9,95559 | $\log \frac{1.6}{3.2} = 9.69897 - 10$ | $\log \frac{1,2}{2} = 9,77815$ |
|---|---|--|
| log L=0,45274 L=2 ^m ,8362 | =-0,30103 | $=\log \sin 36^{\circ} 52', 2$ $=\log \sin 2212', 2$ |
| d. E. log L=9,54726 log Lx=0,54141 | log (0,30103)=9,47861 log M=0,36222 | log 2212',2=3,34483 |
| log x=0,08867 x=1 ^m ,2265 | log 1,6=0,20412 log 1,6=0,20412 d. E. log 1,2=9,92082 | d. E. log 3437,7=6,46373 log 4=0,60206 d. E. log 1,2=9,92082 |
| d. E. log L=9,54726 log Ly=0,47655 | | |
| log Y=0,02381 Y=1 ^m ,0564 | log (1,4787)=0,16989 Lx=2+1,4787 Lx=3,4787 | log 2,1451=0,33144 Ly=0,8(1,6+2,1451) Ly=2,9961 |
| Die Ergebnisse sind bemnach: | | |
| $L=2^{m},8362$ | $x = 1^m, 2265$ | $Y = 1^m,0564$. |

II. Schwerpuntt homogener Rlachen.

S. 35.

Um bie in §. 23 erhaltenen Ausbrude (18) gur Bestimmung bes Schwerpunktes anwenben zu können, muß bas Aenberungsgeses:

ber Oberfläche O in Bezug auf bie beiben unabhängigen Beränderlichen x und y in Function dieser lettern ausgedrückt werben.

Bleiben wir nun zuerst bei ben ebenen Flächen stehen und nehmen beren Sbene als Coordinatenebene ber xy an, so haben wir einmal für jeben Werth von x und y

$$z = 0$$
, also and, $z = 0$;

ber Schwerpunkt liegt in ber Fläche selbst, und es reichen die brei ersten der Gleichungen (18) zur Bestimmung dieses Punktes hin. Ferner ift leicht zu sehen, daß das obengenannte Aenderungsgeset in diesem Falle der Einheit gleich ist. Denn die von der Gurve MN, Fig. 36, und

ben zu ben Coordinaten = Achsen parallelen Geraden MG und NG bes grenzte Fläche, deren Flächeninhalt O sei, wird um das Flächenstück MGmk wachsen, wenn die Abscisse AP = x um Pp = \(\Delta x zunimmt, während die Grenze QG unverändert bleibt, und man wird haben:

$$MGmk = \Delta_{r}0$$
,

indem man mit d. O wieder die durch die alleinige Bergrößerung von x bewirkte Aenderung von O bezeichnet.

Läßt man num auch AQ = y sich um $Qq = \Delta y$ ändern, so wird die Fläche O auch um das Flächenftück NGnh größer werden ober eine Aenderung Δ_y O erhalten; es wird aber auch der erste Zuwachs $MGmk = \Delta_x$ O um ein neues Stück Ghkl vermehrt werden, welches mit Δ_y . Δ_x O bezeichnet werden muß, und dessen Oberstäche offenbar durch das Product $\Delta x \Delta y$ gemessen wird. Man zieht daraus das Berhältniß:

$$\frac{\Delta_{y} \cdot \Delta_{x} 0}{\Delta x \Delta y} = \frac{\Delta_{y} \cdot \frac{\Delta_{x} 0}{\Delta x}}{\Delta y} = 1,$$

bessen Anfangswerth natürlich benselben Werth behält, und wonach man hat:

$$\frac{d.\frac{dO}{dx}}{dy} = \frac{d.\frac{dO}{dy}}{dx} = \frac{d^2O}{dx dy} = 1,$$

ba man offenbar zu bemselben Ergebniß gelangt, wenn man zuerst y mb bann x wachsen läßt. Damit haben wir also zur Bestimmung bes Schwerpunktes einer ebenen Fläche die Gleichungen:

$$0 = \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{X}} \int_{\mathbf{y}_0}^{\mathbf{Y}} d\mathbf{y} \cdot \mathbf{1} ,$$

$$0 \mathbf{x} = \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{X}} \int_{\mathbf{y}_0}^{\mathbf{Y}} d\mathbf{y} \cdot \mathbf{x} , \quad 0 \mathbf{x} = \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{X}} \int_{\mathbf{y}_0}^{\mathbf{Y}} d\mathbf{y} \cdot \mathbf{y} .$$

$$(27.4)$$

Wenn die gegebene Rache von zwei verschiedenen Curven begrenzt wird, beren Gleichungen:

$$y = f_0(x)$$
 , $y' = F(x')$

find, und von zwei zur Achse der y parallelen Geraden, wie in Fig. 37,

so werben die Grenzen Y und yo von x abhängig und find die Werthe von y und y' für benselben Werth von x, also

$$Y = F(x)$$
 , $y_0 = f_0(x)$;

wenn man daher bie Gleichungen (27) in Bezug auf y integrirt, so nehmen sie bie Form an:

28.)
$$\begin{cases}
0 = \int_{x_0}^{X} dx \cdot [F(x) - f_0(x)], & 0 = \int_{x_0}^{X} dx \cdot x [F(x) - f_0(x)], \\
0 = \frac{1}{2} \int_{x_0}^{X} dx \cdot [F^g(x) - f_0^g(x)].
\end{cases}$$

Dieselbe Form behalten biese Ausbrude, wenn die beiben begrenzenden Bogen berselben Curve angehören, wie in Fig. 38; die beiben Grenzewerthe Y und yo ergeben sich bann gleichzeitig für denselben Werth von x aus der Gleichung dieser Curve unter der Form: F(x,y) = 0.

Die Gleichungen (28) werben bagegen viel einfacher, wenn eine ber begrenzenden Linien eine Gerade und zugleich die Achse der x ist; man hat dann als Gleichung dieser lettern

$$y_0 = f_0(x) = 0$$
,

und bamit ergibt fich

$$0 = \int_{x_0}^{X} dx \cdot F(x) , \quad 0X = \int_{x_0}^{X} dx \cdot F(x) , \quad 0Y = \frac{1}{2} \int_{x_0}^{X} dx \cdot F^2(x)$$

ober, wenn man F(x) nun burch y ersett noch einfacher:

29.)
$$0 = \int_{x_0}^{X} dx \cdot y$$
, $0X = \int_{x_0}^{X} dx \cdot xy$, $0Y = \frac{1}{2} \int_{x_0}^{X} dx \cdot y^2$,

unter welcher Form biefe Gleichungen gewöhnlich angewendet werben.

§. 36.

Die Formeln (27) können bagu angewendet werben, ben Schwerpunkt eines Dreiecks ABC, Fig. 39, zu bestimmen.

Durch die Spitse A bieses Dreiecks, welche als Coordinaten = Anfang genommen wird, ziehe man die Achse AX senkrecht auf die gegenüber= liegende Seite BC, deren Länge mit a bezeichnet sei, und setze die

Entsernung AD berselben von der Achse ber y gleich h. Die Gleichungen ber begrenzenden Geraden AB und AC werden bann die Form haben:

$$y = tx$$
 , $y' = t'x'$,

und man hat in die Gleichungen (27) die Werthe einzuführen:

$$F(x) = t'x$$
, $f_0(x) = tx$, $X = h$, $x_0 = 0$
Daburch ergibt fich querft:

$$0 = \int_0^h dx \cdot (t'-t)x = \frac{1}{2}(t'-t)h^2,$$

ober ba (t'-t) h = BD - CD = a ift,

$$0=\frac{1}{2}ah.$$

Ferner findet man

$$0X = \int_{0}^{h} dx.(t'-t)x^{2} = \frac{1}{3}(t'-t)h^{3} = \frac{1}{3}ah^{2}$$

und daraus mit dem Werthe von O

$$\mathbf{x} = \frac{2}{3}\mathbf{h} .$$

Zulett wirb

$$0\mathbf{Y} = \int_0^h d\mathbf{x} \cdot \frac{1}{2} (t'^2 - t^2) \mathbf{x}^2 = \frac{1}{6} (t'^2 - t^2) h^3 = \frac{1}{3} ah \cdot \frac{1}{2} (t' + t) h,$$

$$\mathbf{Y} = \frac{2}{3} \cdot \frac{1}{2} (t' + t) h = \frac{2}{3} DE \text{ ober } \mathbf{Y} = \frac{1}{2} (t' + t) \mathbf{X}.$$

Aus diesen Werthen folgt, daß ber Schwerpunkt O eines Dreiecks auf ber Geraben AE liegt, welche die Mitte E ber Grundlinie BC mit der Spike A verbindet und zwar um zwei Drittheile ihrer Länge von A entfernt; denn es ift offendar 1 h(t'+t) die Ordinate DE des Mittelpunktes E von BC, also y=1(t'+t)x die Gleichung der Geraden AE.

Es burfte woht wunschenswerth sein, bieses Ergebniß auch auf einem andern, einfachen Wege, ohne Anwendung der Integralrechnung, aber auch ohne Anwendung der Methode der Theilung in's Unendlich= Neine zu erhalten, und bieser streng richtige Weg ist der folgende.

Sei ABC, Fig. 40, bas gegebene Dreieck, beffen Seite AB als Ahfe ber x genommen, beffen Oberfläche mit O und beffen Höhe CD Decet, handbuch ber Mechanit II.

mit a bezeichnet werden soll. Theilt man dieses Dreied durch die Seraden ab, ac, bc, welche je zwei der Mittelpunkte a, b, e seiner drei Seiten verbinden, in 4 congruente und dem ganzen ähnliche Dreiede, so wird jedes von diesen die Oberstäche $\frac{1}{2}$ 0 und die Höhe $\frac{1}{2}$ h erhalten; nennt man dann den Abstand des Schwerpunktes eines solchen Dreieds von der zu AB parallelen Seite y, so hat man gemäß der Gleichung: $PV = \sum py$ den Ausbruck:

$$0Y = \sum_{1} \frac{1}{4} 0y = \frac{1}{4} 0y + \frac{1}{4} 0y + \frac{1}{4} 0(\frac{1}{2}h - y) + \frac{1}{4} 0(\frac{1}{2}h + y)$$

und zieht baraus

$$\Psi = \frac{1}{4}h + \frac{1}{2}y.$$

Es ift aber an und für sich einleuchtend und überdies durch das Gefet ber Homogeneität leicht zu beweisen, daß bei ähnlichen Flächen die Schwerpuntte ähnlich liegen, daß also in unserm Falle y = 1 V sein muß *); baburch ergibt sich sogleich aus ber vorstehenden Geichung:

$$\frac{3}{4}\mathbf{Y} = \frac{1}{4}\mathbf{h}$$
 , $\mathbf{Y} = \frac{1}{3}\mathbf{h}$.

Was nun für die Seite AB als Grundlinie gilt, ist auch für jebe andere richtig; zieht man also in dem Dreieck ABC, Fig. 41, zwei

$$\mathbf{Y} = f(a, b, c)$$
 , $y = f(\frac{1}{2}a, \frac{1}{2}b, \frac{1}{2}c)$;

barans tann aber nad S. 46 ber Ginleitung gezogen werben :

$$\mathbf{Y} = \mathbf{a} \cdot \varphi(\mathbf{a}, \mathbf{h}, \mathbf{c})$$
, $\mathbf{y} = \frac{1}{2} \mathbf{a} \cdot \varphi(\frac{1}{2} \mathbf{a}, \frac{1}{2} \mathbf{b}, \frac{1}{2} \mathbf{c})$,

wo dann φ nur eine solche Function sein kann, beren Berth von der Einheit der Länge unabhängig ift und folglich berselbe bleibt, wenn man na, nb, no flatt a, b, c hineinseht; man hat also

$$\varphi(a, b, c) = \varphi(\frac{1}{2}a, \frac{1}{2}b, \frac{1}{2}c)$$
,

und baburch

$$y=\frac{1}{2}\Psi$$
.

^{*)} Der Abstand W ift nothwendig eine Function ber brei Seiten a, b, c bes gegebenen Dreiecks, und y eine gleiche Function von ben Seiten 1 n, 1b, 1c eines ber kleinen Dreiecke, also

Gerade ab und od parassel zu den Seiten AB und BC und so, daß ihre Abstände von denselben einem Drittheil der entsprechenden Höhen gleich sind, so werden sich dieselben im Schwerpunkte O schneiden und, wie leicht zu sehen ist, sich gegenseitig halbiren, woraus sofort folgt, daß bieser Punkt auf der Geraden CD liegt, welche die Mitte D von AB mit der gegensüberliegenden Spize C verbindet.

S. 37.

Die Lage bes Schwerpunktes eines Dreiecks kann auch sehr einsach burch die Coordinaten seiner Echpunkte ausgebrückt werden. Bezeichnet man diese nämlich mit $x_0 y_0$, $x_1 y_1$, $x_2 y_2$, so sindet man für die Coordinaten der Mitte D von BE, Fig. 42, die Werthe:

$$\frac{1}{2}(x_0+x_1)$$
 , $\frac{1}{2}(y_0+y_1)$

und damit für die des Punktes O, welcher die Gerade CD so theilt, daß DO = 1 CO = 1 CD wird:

$$X = \frac{1}{2}(x_0 + x_1) + \frac{1}{3}[x_2 - \frac{1}{2}(x_0 + x_1)] = \frac{1}{3}(x_0 + x_1 + x_2),$$

$$Y = \frac{1}{2}(y_0 + y_1) + \frac{1}{3}[y_2 - \frac{1}{2}(y_0 + y_1)] = \frac{1}{3}(y_0 + y_1 + y_2);$$

man schließt baraus, baß bie Coordinaten bes Schwerpunktes von einem Dreiede bie arithmetischen Mittel aus ben entsprechenben Coordinaten ber drei Edpunkte sinb. Wenn ein Capunkt ber Ansang ber Coordinaten ist, 3. B. ber, bessen Coordinaten 4030 sind, so wird einfacher

$$X = \frac{1}{3}(x_1 + x_2)$$
 , $Y = \frac{1}{3}(y_1 + y_2)$.

Mittels biefer Werthe läßt sich nun ber Schwerpunkt eines beliebigen ebenen Vieledes durch die Coordinaten seiner Echunkte berechnen, indem man basselbe vom Anfang der Coordinaten aus, welcher der einsacheren Rechnung wegen am besten in einen jener Cchpunkte verlegt wird, in Dreiecke zerlegt und auf diese die Gleichungen (12) anwendet. Dazu ist aber nothwendig, daß man auch den Flächeninhalt dieser Oreicke durch die Coordinaten ihrer Cchpunkte berechnen kann, und bieses geschieht mittels des Ausbrucks:

$$0 = \frac{1}{2} [x_0(y_1 - y_2) + x_1(y_2 - y_0) + x_2(y_0 - y_1)],$$

wenn keiner ber Capunkte im Anfangspunkte liegt; im andern Falle wird 3. B. $x_0 = y_0 = 0$, und bann einfacher:

$$0 = \frac{1}{2}(x_1 y_2 - x_2 y_1) :$$

Diese Ausbrude lassen sich leicht aus Fig. 42 baburch ableiten, bas man bie Oberfläche bes Dreieds BCE burch bie ber brei Trapeze EBJH, BCGF und CEHG ausbrudt, ben so erhaltenen Ausbrud entwidelt und reduzirt.

Wendet man diese Bemerkungen auf bas Fünfed ABCDE, Fig. 43, an, so erhält man daraus zuerst die Dreiede ABC, ACD, ADE, und für beren Oberstächen und Schwerpunkte hat man

$$\begin{aligned} 0_1 &= \frac{1}{2} (x_1 y_2 - y_1 x_2), & x' &= \frac{1}{3} (x_1 + x_2), & y' &= \frac{1}{3} (y_1 + y_2), \\ 0_2 &= \frac{1}{2} (x_2 y_3 - y_2 x_3), & x'' &= \frac{1}{3} (x_2 + x_3), & y'' &= \frac{1}{3} (y_2 + y_3), \\ 0_3 &= \frac{1}{2} (x_3 y_4 - y_3 x_4), & x''' &= \frac{1}{3} (x_4 + x_3), & y''' &= \frac{1}{3} (y_3 + y_4), \end{aligned}$$

und für die Coordinaten bes Schwerpunktes vom ganzen Fünfeck findet man bamit

$$\mathbf{X} = \frac{0_1 \, \mathbf{x}' + 0_2 \, \mathbf{x}'' + 0_3 \, \mathbf{x}''}{0_1 + 0_2 + 0_3} \; , \quad \mathbf{Y} = \frac{0_1 \, \mathbf{y}' + 0_2 \, \mathbf{y}'' + 0_3 \, \mathbf{y}''}{0_1 + 0_2 + 0_3} \; .$$

Man könnte auch den Coordinaten Anfang in das Innere bes Vieleckes verlegen; man erhält dann nur eine um zwei größere Anzahl von Dreiecken, die Ausbrücke für den Flächeninhalt und die Coordinaten der Schwerpunkte dieser Dreiecke, so wie für das Vieleck selbst behalten übrigens dieselben Formen, wie in dem vorhergehenden Falle. Ferner ist es nicht schwer, die entsprechenden Ausbrücke für ein Dreieck und darnach für ein ebenes oder nicht ebenes Vieleck in Bezug auf drei Coordinaten Schenen abzuleiten; wir werden später darauf zurücksommen, und es mag biese Ableitung einstweilen dem Leser überlassen bleiben.

S. 38.

Der Schwerpunkt von einem Trapez kann mittels bes Borbergebenden auf verschiedene Weise gefunden werben.

Rach ben Ergebnissen für bas Dreieck liegt er jebenfalls auf ber Geraben, welche die Mittelpunkte ber beiben parallelen Seiten a und b verbindet. Zerlegt man bann bas Trapez ABCD, Fig. 44, bessen bobe h sei, burch eine Diagonale CD in zwei Dreiecke ABC und BCD, so erhält man für die Oberstächen berselben und für die Abstände y' und y" ihrer Schwerpunkte von der Seite AB — a die Werthe:

$$0_i = \frac{1}{2}ah$$
 , $y' = \frac{1}{3}h$, $0_2 = \frac{1}{2}bh$, $y' = \frac{2}{3}h$,

und mit diesen wird

$$0 \mathbf{W} = \mathbf{0}_1 \mathbf{y}' + \mathbf{0}_2 \mathbf{y}'' ,$$

$$\frac{1}{2} (\mathbf{a} + \mathbf{b}) \mathbf{h} \mathbf{W} = \frac{1}{6} \mathbf{a} \mathbf{h}^2 + \frac{2}{6} \mathbf{b} \mathbf{h}^2 = \frac{1}{6} \mathbf{h}^2 (\mathbf{a} + 2\mathbf{b}) ,$$

also auch

$$\mathbf{Y} = \frac{1}{3} h \frac{\mathbf{a} + 2\mathbf{b}}{\mathbf{a} + \mathbf{b}} ,$$

mit welcher Gleichung die Lage des Schwerpunktes bestimmt ist. Durch Construction kann man diesen Punkt entweder dadurch sinden, daß man die Schwerpunkte der beiden Dreiecke durch eine Gerade verbindet, oder nach dem vorhergehenden Werthe von K dadurch, daß man die Seite aum ein Stück = b und die Seite b nach entgegengesetzer Richtung um ein Stück = a verlängert und die Endpunkte G und H dieser Verslängerungen durch eine Gerade GH verbindet; in beiden Källen wird die genannte Verbindungslinie die Gerade EF im Schwerpunkte O schneiden. Im ersten Kalle ist dies von selbst einteuchtend; im zweiten hat man

OF: OE = EG: FH =
$$a + \frac{1}{2}b : \frac{1}{2}a + b$$
,

also audi

$$0E : EF = \frac{1}{2}a + b : \frac{3}{2}(a+b)$$
,

und baraus ergibt sich wieder

$$0E = \frac{1}{3} EF \frac{a+2b}{a+b},$$

ober da noch die Proportion:

$$0E : \mathbf{Y} = EF : \mathbf{h}$$

ftattfinbet, für Y berfelbe Werth wie oben.

Für ein Parallelogramm ist b=a, also $\mathbf{v}=\frac{1}{2}\mathbf{h}$, wie dies ohnehin einleuchtet, ba der Schwerpunkt desselben offenbar im Durchschnitt der beiben Diagonalen liegt.

S. 39.

In ben meisten Fällen bienen bie Gleichungen (29) jur Bestim= mung bes Schwerpunttes ebener Flächen, bie von stetigen Curven begrenzt werben ober von einer solchen Curve und einer ober zwei parallelen Geraben.

So findet man fur ben Rreis, beffen Mittelpunttegleichung

$$y = \pm \sqrt{r^2 - x^2}$$

gibt, und zwar fur ein Segment, bas von ber Achse ber x und einer ober zwei zur Achse ber y parallelen Geraben begrenzt wirb,

$$0 = \int_{x_0}^{x} dx \cdot \sqrt{r^2 - x^2} = \int_{x_0}^{x} \left(\frac{1}{2} x \sqrt{r^2 - x^2} + \frac{1}{2} r^2 \arcsin \frac{x}{r} \right)$$

und barnach für bie Grenzen: X = x, $x_0 = 0$

$$0 = \frac{1}{2} x \sqrt{r^2 - x^2} + \frac{1}{2} r^2 \arcsin \frac{x}{r} = \frac{1}{2} x y + \frac{1}{2} r^2 \arcsin \frac{x}{r} ;$$

für bie Grenzen: X = r, x0 = x bagegen hat man

$$0 = \frac{1}{2} r^{2} \left(\frac{1}{2} \pi - \arcsin \frac{x}{r} \right) - \frac{1}{2} x \sqrt{r^{2} - x^{2}}$$

$$= \frac{1}{2} r^{2} \arccos \frac{x}{r} - \frac{1}{2} x y ,$$

ober wenn man die in §. 27 beim Kreisbogen gebrauchte Bezeichnung einführt, nämlich r arc $\cos\frac{x}{r}=L$, y=a und noch x=h seht,

$$0 = \frac{1}{2}(rL - ah).$$

Es ift ferner:

$$0X = \int_{x_0}^{X} dx \cdot x \sqrt{r^2 - x^2} = \frac{1}{3} \left[\sqrt{(r^2 - x_0^2)^3} - \sqrt{(r^2 - X^2)^3} \right]$$

und bann zwischen benselben Grenzen inte vorher, entweber bem Segment ACDF, Fig. 45, entsprechend (X=x, x, =0)

$$0X = \frac{1}{3}r^3 - \frac{1}{3}\sqrt{(r^2 - x^2)^3} = \frac{1}{3}(r^3 - y^3),$$

ober bem Segmente BEG(X=r, x0=x)

$$0X = \frac{1}{3} \sqrt{(r^2 - x^2)^3} = \frac{1}{3} y^3,$$

aus welchem lettern Werthe man gieht:

$$\mathbf{x} = \frac{\mathbf{y^3}}{30} .$$

Dieser Abstand & gilt offenbar auch noch für das Segment EBE', bessen Bogen EBE' = L von der Achse der x halbirt wird. Man wied dann EE' = 2y' = a setzen und noch

$$0 = \frac{1}{2}(rL - ah)$$

haben; ber Werth von X wirb baburch bie Form:

$$\mathbf{x} = \frac{\mathbf{y}^3}{3.10} = \frac{(2\mathbf{y})^3}{120} = a \frac{a^2}{6(rL - ah)}$$

annehmen, und biese zeigt, daß ber Abstand bes Schwerpunktes eines Kreisabschnittes vom Mittelpunkte bes Kreises sich zur Sehne verhält, wie das Quadrat der Sehne zur zwölfsachen Oberfläche bes Abschnittes.

Um bie Orbinate W zu berechnen, hat man

$$0\mathbf{Y} = \frac{1}{2} \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{X}} (\mathbf{r}^2 - \mathbf{x}^2) = \frac{1}{2} \mathbf{r}^2 (\mathbf{X} - \mathbf{x}_0) - \frac{1}{6} (\mathbf{X}^3 - \mathbf{x}_0^3)$$

und barnach entweber zwischen ben Grenzen X = x, x₀ = 0 für bas Segment ACDF:

$$0 \mathbf{v} = \frac{1}{6} \mathbf{x} (3r^2 - \mathbf{x}^2) = \frac{1}{6} \mathbf{x} (2r^2 + \mathbf{y}^2)$$

ober für bas Segment BEG awischen ben Grenzen X = r, x0 = 0:

$$0\Psi = \frac{1}{2}r^2(r-x) - \frac{1}{6}(r^3-x^3) = \frac{1}{6}(r-x)(r^2-rx+y^2).$$

Im lettern galle kann man auch r-x=r-h=h', y == a seten, woburch sich die Form ergibt:

$$0Y = \frac{1}{6}h'(rh'+a^2)$$
.

Für ben Biertelfreis ergibt fich aus biefen Ausbruden

$$\mathbf{X} = \mathbf{Y} = \frac{4}{3\pi} \cdot \mathbf{r} = 0.42441..\mathbf{r}$$

und biefer Werth von X gilt bann auch für den auf ber positiven Seite ber x liegenben Halbtreis, für welchen V = 0 wirb.

S. 40.

Sehr einfach find bie Ergebniffe fur ein Parabel fegment, welches vom Scheitel anfängt und von ber Achfe ber Curve und einer bagu fentrechten Geraben begrenzt wirb. Man hat nämlich:

$$0 = \frac{2}{3}xy$$
 , $\mathbf{X} = \frac{3}{5}x$, $\mathbf{Y} = \frac{3}{8}y$,

und es mag genugen, diefe Werthe angebeutet zu haben.

Die Gleichung ber Ellipse auf Achse und Scheitel bezogen, ift:

$$y^2 = \frac{b^2}{a^2} (2ax - x^2)$$
,

und bamit werben bie Ausbrude zur Bestimmung bes Schwerpunktes von einem elliptischen Segmente, bas von ber großen Achse und einer Parallelen zur kleinen Achse begrenzt wird, nach und nach:

$$0 = \int_0^x \frac{b}{a} \sqrt{2ax - x^2} = \frac{b}{2a} \left[(x - a) \sqrt{2ax - x^2} + a^2 \arccos \frac{a - x}{a} \right]$$
ober
$$1 \qquad a - x \qquad 1$$

$$0 = \frac{1}{2}ab \arccos \frac{a-x}{a} - \frac{1}{2}(a-x)y;$$

$$0X = \int_{0}^{x} dx \cdot \frac{b}{a} x \sqrt{2ax - x^{2}} = b \int_{0}^{x} dx \sqrt{2ax - x^{2}} - \frac{b}{3a} \sqrt{(2ax - x^{2})^{3}}$$

$$= a0 - \frac{a^{2}}{3b^{2}} y^{3}$$

$$= a - \frac{a^{2}}{3b^{2}} y^{3}$$

$$= \frac{1}{2} a^2 b \arccos \frac{a-x}{a} - \frac{1}{6} y (3a^2 + ax - 2x^2);$$

$$0\Psi = \frac{b^2}{2a^2} \int_0^X dx \cdot (2ax - x^2) = \frac{b^2}{6a^2} (3a - x) x^2.$$

Ist bas Segment ein Quabrant, also x=a, y=b, so hat man burch biese Ansbrucke

$$0 = \frac{1}{4}\pi ab , \quad 0 = \frac{1}{12}a^2b(3\pi - 4) , \quad 0 = \frac{1}{3}ab^2,$$

$$x = a - \frac{4a}{3\pi} , \quad y = \frac{4b}{3\pi} .$$

Für bie halbe Ellipse wird x = 2a, y = 0, und bemnach

$$0 = \frac{1}{2}\pi ab$$
 , $0X = \frac{1}{2}\pi a^2b$, $0Y = \frac{2}{3}ab^2$, $X = a$, $Y = \frac{4b}{3\pi}$.

Sett man in ben vorhergehenden Ausbrücken a = b = r, so kommt man auf die für den Kreisabschnitt erhaltenen Werthe zurück, wobei man aber zu beachten hat, daß der Anfangspunkt nicht, wie früher, im Mittelpunkt des Kreises, sondern auf der Kreislinie liegt, daß also K hier den Abstand vom Scheitel des Bogens vorstellt.

S. 41.

Beschließen wir biese Anwendungen mit dem Segment der Cycloibe, welches von der Rormalen im Scheitel der Curve und einer bazu sentrechten Geraden begrenzt wird. Für dieses hat man

$$0 = \int_{0}^{x} dx \cdot y = xy - \int_{0}^{x} dx \cdot x \frac{dy}{dx} = xy - \int_{0}^{x} dx \cdot \sqrt{2ax - x^{2}},$$

wenn für $\frac{dy}{dx}$ bessen entsprechender Werth (b) in §. 32 eingeführt wird. Bezeichnet man bann ben Werth bes Integrals:

$$\int_{0}^{x} \sqrt{2ax-x^{2}} = \frac{1}{2}a^{2} \arccos \frac{a-x}{a} - \frac{1}{2}(a-x)\sqrt{2ax-x^{2}},$$

welches nach dem vorhergehenden S. offenbar die Oberfläche eines Kreisfegmentes vorstellt, deffen Halbmeffer = a ift, also die Oberfläche von einem Segmente bes erzeugenben Rreifes zwifchen benfelben Grengen mit O', fo wirb

0=xy-0',

b. h. bie Oberfläche bes encloibischen Segmentes APM, Fig. 46, ift bem Unterschied ber Flächeninhalte bes Rechtecks APMN und bes Rreissegmentes APR gleich, woraus folgt, baß auch bas Segment AMN bem lettern gleich sein muß.

Für die halbe Cycloide wird x=2a, $y=\pi a$, und damit findet

man 0' = 1 ma2 = Oberfläche bes halbereises ARB und

$$0 = 2\pi a^2 - \frac{1}{2}\pi a^2 = 3 \cdot \frac{1}{2}\pi a^2 ;$$

biefe Flace ift mithin genau breimal fo groß, als bie ber Balfte bes erzeugenben Rreifes.

Ferner ift:

$$0 x = \int_0^x dx \, . \, x y = \frac{1}{2} x^2 y - \frac{1}{2} \int_0^x dx \, . \, x^2 \frac{dy}{dx} \; ;$$

bas lette Integral nimmt mit bem Werthe von dy bie Form:

$$\int_0^x dx \cdot x \sqrt{2ax - x^2}$$

an, und wenn man barin $2ax - x^2 = z^2$ fest, so hat man wie im vorhergehenden S.

$$\int_{0}^{x} dx \cdot x \sqrt{2ax - x^{2}} = a \int_{0}^{x} dx \cdot \sqrt{2ax - x^{2}} - \frac{1}{3} z^{3}$$

$$= a0' - \frac{1}{3} \sqrt{(2ax - x^{2})^{3}}$$

und bamit

$$0\mathbf{x} = \frac{1}{2} x^2 y - \frac{1}{2} a 0' + \frac{1}{6} \sqrt{(2ax - x^2)^3}.$$

Diefer Ausbruck gibt für bie halbe Cycloibe ben Werth:

$$0X = 2\pi a^3 - \frac{1}{4}\pi a^3 = \frac{7}{4}\pi a^3 ,$$

und mit bem von O folgt baraus

$$\mathbf{x} = \frac{7}{6}\mathbf{a} .$$

Enblich ift:

$$0 = \frac{1}{2} \int_{0}^{x} dx \cdot y^{2} = \frac{1}{2} x y^{2} - \int_{0}^{x} dx \cdot x y \frac{dy}{dx},$$

und wenn für $\frac{dy}{dx}$ fein Werth (b) und für y ber fich baraus ergebenbe:

$$y = \int_{0}^{x} \frac{a-x}{\sqrt{2ax-x^2}} + a \int_{0}^{x} \frac{1}{\sqrt{2ax-x^2}} = \sqrt{2ax-x^2} + a \cdot arc \cos \frac{a-x}{a}$$

eingeführt wirb, so ergibt fich zuerst

$$\int_{0}^{x} dx \cdot xy \frac{dy}{dx} = \int_{0}^{x} dx \cdot (2ax - x^{2}) + a \int_{0}^{x} dx \cdot z \sqrt{2ax - x^{2}}$$

$$= ax^{2} - \frac{1}{3}x^{2} + az0' - a \int_{0}^{x} dx \cdot \theta' \frac{dz}{dx},$$

, indem man arc cos $\frac{a-x}{a}$ burch z ersett. Mit dem Werthe von O'

$$0' = \frac{1}{2}a^2z - \frac{1}{2}(a-x)\sqrt{2ax-x^2}$$

mit bem Ausbruck für bas Aenberungsgefet dz, nämlich

$$\frac{\mathrm{d}z}{\mathrm{d}x} = \frac{1}{\sqrt{2ax - x^2}}$$

und mit ber Beachtung, daß fur x = 0 auch z = 0 wird, erhalt man

$$a \int_{0}^{x} dx \cdot 0' \frac{dz}{dx} = \frac{1}{4} a^{3} z^{2} - \frac{1}{2} a^{2} x + \frac{1}{4} a x^{2}$$

und daburch

$$0\Psi = \frac{1}{2}xy^2 - \frac{1}{2}a^2x - \frac{3}{4}ax^2 + \frac{1}{3}x^3 + \frac{1}{4}a^3z^2 - az0';$$

für die halbe Cycloide folgt daraus

$$0\Psi = a^3 \left(\frac{3}{4} \pi^2 - \frac{4}{3} \right) = \frac{3}{4} \pi^2 a^3 \left(1 - \frac{16}{9 \pi^2} \right),$$

und burch den Werth von O hat man

$$\Psi = \frac{1}{2} \pi a \left(1 - \frac{16}{9 \pi^2} \right) = 1,2878...a,$$

womit bie Aufgabe gelöset ift.

S. 42.

Durch die Gleichungen (29) kann ber Schwerpunkt einer Flache nicht mehr unmittelbar bestimmt werben, wenn diese von zwei geneigten Geraben begrenzt wird, wie dies bei allen Sectoren der Fall ist. In einem folchen Falle kann man die gegebene Flache in Segmente und Dreiede zerlegen, deren Schwerpunkte bestimmen und den Schwerpunkt der ganzen Flache mittels der Gleichungen (12) berechnen.

Man kann aber auch ben Durchschnittspunkt ber beiben begrenzenben Geraben als ben Bol eines Winkelcoordinatenspstems annehmen, die Begrenzungen ber Fläche mittels ber Veränderlichen r und ω bestimmen und biese statt ber Veränderlichen x und y in die Gleichungen (18) einführen. Dazu zieht man aus den Gleichungen:

$$\frac{d.0X}{dx} = x \frac{d0}{dx} , \quad \frac{d.0Y}{dy} = y \frac{d0}{dy}$$

bie neuen Aenderungsgefete:

$$\frac{d^2 \cdot 0 \mathbf{x}}{d \mathbf{x} d \mathbf{y}} = \mathbf{x} \frac{d^2 \mathbf{0}}{d \mathbf{x} d \mathbf{y}} \quad , \quad \frac{d^2 \cdot 0 \mathbf{y}}{d \mathbf{y} d \mathbf{x}} = \mathbf{y} \frac{d^2 \mathbf{0}}{d \mathbf{y} d \mathbf{x}} ;$$

man erhält bann burch Bertauschung ber Beränberlichen x und y mit ${\bf r}$ und ω , indem man beachtet, bag man hat

$$\frac{d^2O}{dxdy} = \frac{d \cdot \frac{dO}{dx}}{dy} = \frac{d \cdot \frac{dO}{dx}}{dr} \cdot \frac{dr}{dy}$$

$$= \frac{d \cdot \frac{dO}{dr}}{dx} \cdot \frac{dr}{dy} = \frac{d \cdot \frac{dO}{dr}}{d\omega} \cdot \frac{d\omega}{dx} \cdot \frac{dr}{dy}$$

$$= \frac{d^2O}{d\omega dr} \cdot \frac{d\omega dr}{dx dy},$$

ebenso

$$\frac{d^2.0X}{dx\,dy} = \frac{d^2.0X}{d\omega\,dr} \cdot \frac{d\omega\,dr}{dx\,dy} , \text{ s. f. f.}$$

die Ausbrude:

$$\frac{d^3.0X}{d\omega dr} = x \frac{d^20}{d\omega dr} \quad , \qquad \frac{d^3.0X}{d\omega dr} = y \frac{d^30}{d\omega dr} \, ,$$

worin nun x, y und O als Functionen von r und w zu betrachten, beziehungsweise einzuführen find. In dieser Hinsicht weiß man, baß

$$x = r \cos \omega$$
 , $y = r \sin \omega$

ift, und es handelt sich nur noch barum, auch O ober vielmehr $\frac{d^2O}{d\omega\,dr}$ zu sinden, und dies kann auf ähnliche Weise geschehen, wie für die Beränderlichen x und y in §. 35.

Begrenzt man nämlich ein Flächenstück AFG, Fig. 47, burch einen Kreisbogen FG und die beiben Halbmeffer AF und AG, welche ben Winkel ω einschließen und beren Länge gleich rift, und läßt dann ben Winkel ω um $\Delta \omega$ zunehmen, während r unverändert bleibt, so wird auch die Oberstäche O des Sectors AFG um einen kleinen Sector AGg $=\Delta_{\omega}$ O wachsen, bessen Flächeninhalt durch das Product $\frac{1}{4}$ $r^2 \Delta \omega$ gemessen wird und die Gleichung:

$$\frac{\Delta_{\omega}^{0}}{\Delta\omega} = \frac{1}{2}r^{2}$$

gibt. Der Anfangswerth bieses Berhaltnisses bleibt berselbe; man er= halt also daburch als Aenderungsgeset von O in Bezug auf ω:

$$\frac{\mathrm{d}\,0}{\mathrm{d}\,\omega}=\frac{1}{2}\,\mathrm{r}^{\mathrm{g}}$$

und als bas gesuchte zweite Aenberungsgeset in Bezug auf r

$$\frac{\mathrm{d}.\frac{\mathrm{d}0}{\mathrm{d}\omega}}{\mathrm{d}r} = \frac{\mathrm{d}^20}{\mathrm{d}\omega\,\mathrm{d}r} = r,$$

was sich übrigens auch einfach baburch ergibt, daß man auch r nnt Δr wachsen läßt; benn baburch erhält ber kleine Sector AGg einen neuen Zuwachs Gghk $= \Delta_r \cdot \Delta_\omega \, 0$, bessen Oberstäche burch ben-Ausbruck:

$$\Delta_{\mathbf{r}} \cdot \Delta_{\omega} 0 = \frac{1}{2} (\mathbf{r} + \Delta \mathbf{r})^2 \Delta \omega - \frac{1}{2} \mathbf{r}^2 \Delta \omega$$

gemeffen wird und auf bas Berhaltniß:

$$\frac{\Delta_{\mathbf{r}} \cdot \frac{\Delta_{\omega} 0}{\Delta_{\mathbf{r}}}}{\Delta_{\mathbf{r}}} = \mathbf{r} + \frac{1}{2} \Delta_{\mathbf{r}}$$

führt, welches in seinem Anfangswerth das obige Aenberungsgeses barftellt.

Damit haben wir also

$$\frac{d^2.0X}{d\omega dr} = r^2 \cos \omega , \quad \frac{d^2.0Y}{d\omega dr} = r^2 \sin \omega$$

und bemnach zur Bestimmung bes Schwerpunktes bie brei bestimmten Integrale:

$$0 = \int_{\alpha_0}^{\alpha} d\omega \cdot \int_{r_0}^{R} dr \cdot r ,$$

$$0 = \int_{\alpha_0}^{\alpha} d\omega \cdot \int_{r_0}^{R} dr \cdot r^2 \cos \omega , \quad 0 = \int_{\alpha_0}^{\alpha} d\omega \cdot \int_{r_0}^{R} dr \cdot r^2 \sin \omega .$$

Für einen Sector, der von zwei Curven ober Curvenzweigen eingefchloffen wirb, zieht man baraus die Ausbrude:

$$0 = \frac{1}{2} \int_{\alpha_0}^{\alpha} d\omega \cdot [F^2(\omega) - f_0^2(\omega)],$$

$$0 = \frac{1}{3} \int_{\alpha_0}^{\alpha} d\omega \cdot [F^3(\omega) - f_0^3(\omega)] \cos \omega,$$

$$0 = \frac{1}{3} \int_{\alpha_0}^{\alpha} d\omega \cdot [F^3(\omega) - f_0^3(\omega)] \sin \omega,$$

worin $F(\omega)$ und $f_0(\omega)$ die Werthe von R und r_0 in Function von ω barstellen, die jenen Curven oder Curvenzweigen entsprechen. Wenn der Sector am Pole spis aussauft, also nur von einer Curve:

$$r = f(\omega)$$

begrenzt wird, fo hat man bie einfachern Gleichungen:

32.)
$$\begin{cases} 0 = \frac{1}{2} \int_{\alpha_{0}}^{\alpha} \omega \cdot r^{3}, \\ 0 = \frac{1}{3} \int_{\alpha_{0}}^{\alpha} d\omega \cdot r^{3} \cos \omega, \quad 0 = \frac{1}{3} \int_{\alpha_{0}}^{\alpha} d\omega \cdot r^{3} \sin \omega, \end{cases}$$

in benen r ftatt f (w) beibehalten wurde.

S. 43.

Die Gleichung des Kreises in Bezug auf Polarcoordinaten, die ihren Vol im Mittelpunkt besselben haben, ist

$$r = R$$
:

es ift also hier ${\bf r}$ constant und unabhängig von ω , und die Gleichungen (32) geben zur Bestimmung des Schwerpunktes von einem Kreis-kusschnitt die Ausbrücke:

$$0 = \frac{1}{2} R^2 (\alpha - \alpha_0),$$

$$0X = \frac{1}{3}R^3(\sin\alpha - \sin\alpha_0), \quad 0Y = \frac{1}{3}R^3(\cos\alpha_0 - \cos\alpha),$$

also wenn $\alpha_0 = 0$ geset wird:

$$0 = \frac{1}{2} R^{2} \alpha , \quad \mathbf{X} = \frac{2}{3} R \frac{\sin \alpha}{\alpha} , \quad \mathbf{Y} = \frac{2}{3} R \frac{1 - \cos \alpha}{\alpha},$$

nimmt man bagegen $\alpha_0 = -\alpha$, so ergibt sich:

$$0 = R^2 \alpha$$
 , $\mathbf{X} = \frac{2}{3} R \frac{\sin \alpha}{\alpha}$, $\mathbf{Y} = 0$.

Diese Werthe zeigen, daß der Schwerpunkt eines solchen Sectors nach §.27 zugleich der Schwerpunkt eines concentrischen Kreisbogens ift, der durch dieselben Halbmesser wie jener begrenzt wird und deffen Halbmesser = $\frac{1}{2}$ R ist; man kann sich demnach die Masse des Kreissectors in diesem Kreisbogen vereinigt und gleichförmig vertheilt benken.

Wenn der Sector von zwei concentrischen Kreisbogen begrenzt, also ber Ausschnitt einer Ringstäche ift, wie BCDE, Fig. 48, so wird man die Gleichungen (31) anwenden; man hat dann

$$F(\omega) = R$$
 , $f_0(\omega) = r_0$,

und bamit wird zwischen ben Grenzen a und - a

$$0 = (R^2 - r_0^2)\alpha ,$$

$$0 = \frac{2}{3}(R^3 - r_0^3)\sin\alpha , \quad 0 = 0 ,$$

woraus man fofort

$$\mathbf{x} = \frac{2}{3} \frac{R^2 + Rr_0 + r_0^2}{R + r_0} \cdot \frac{\sin \alpha}{\alpha}$$

als Ausbruck für ben Abstand bes Schwerpunktes von bem gemein= icafilichen Mittelpunkte ber begrenzenben Bogen ziehen wirb. Wie schon bemerkt, kann man zu diesen Ergebnissen auch baburch gelangen, daß man den Sector als Summe des Segmentes und Sehnen= dreieckes betrachtet und deren Schwerpunkte als bekannt voraussetz; der Ringsector dagegen wird als Differenz der beiden concentrischen Sectoren berechnet, und mährend im ersten Falle das Moment des Sectors in Bezug auf eine durch den Mittelpunkt gelegte, zur Sehne parallele Achse der Summe der Momente des Segmentes und des Sehnendreieckes in Bezug auf dieselbe Achse gleich ist, erhält man im letztern Kalle das Moment des Ringsectors in Bezug auf dieselbe Achse als Differenz der Momente des größern und kleinern Sectors.

Diese Andeutungen werben ben Leser in ben Stand seben, jene Ableitungen felbstständig ausführen zu konnen, was ihm zur Uebung empfohlen werben foll.

S. 44.

Betrachten wir noch als Anwenbung für bie Formeln (32) bie Sectoren ber Parabel und Ellipse, welche burch zwei vom Brennpunkte ausgehenbe Fahrstrahlen begrenzt werben.

Die Polargleichung ber Parabel, auf Achse und Brennpuntt bezogen, hat die Form:

$$r = \frac{p}{1 + \cos \omega},$$

und damit wird zuerst

$$0 = \frac{1}{2} \int_{\alpha_0}^{\alpha} d\omega \cdot r^2 = \frac{1}{2} p^2 \int_{\alpha_0}^{\alpha} d\omega \cdot \frac{1}{(1 + \cos \omega)^2} ;$$

fest man bann $\frac{1}{4}\omega = \omega'$ und beachtet, baß

$$(1 + \cos \omega)^2 = 4\cos^4\frac{1}{2}\omega$$
, $\frac{1}{\cos^2\omega'} = \frac{d \cdot \tan \omega'}{d\omega'} = 1 + \tan^2\omega'$,

baß also auch bas vorstehende Integral unbestimmt genommen in

$$\frac{1}{4}p^2\int d\tan \omega'. (1+\tan^2\omega') = \varDelta. (\tan \omega' + \frac{1}{3}\tan g^3\omega')$$

übergeht, so findet man zwischen ben Grenzen $a_0=0$ und $a=\omega$

$$0 = \frac{1}{4} p^2 (\tan \frac{1}{2} \omega + \frac{1}{3} \tan \frac{1}{2} \omega)$$
.

Ferner ergibt fich zwifden benfelben Grengen

$$0 = \frac{1}{3} p^3 \int_0^{\omega} \frac{\cos \omega}{(1 + \cos \omega)^3} = \frac{1}{3} p^3 \int_0^{\omega'} \frac{1}{2 \cos^4 \omega'} \frac{1}{4 \cos^6 \omega'},$$

mb wenn wieder für $\frac{1}{\cos^2 \omega'}$ einmal $\frac{dz}{d\omega'}$ und dann $1+z^2$ substituirt wird, nach vorgenommener Reduction:

$$0 \mathbf{x} = \frac{1}{12} p^3 \int_0^{\tan g} \frac{\omega'}{1 - z^4} = \frac{1}{12} p^3 (\tan g \omega' - \frac{1}{5} \tan g^5 \omega')$$
ober auch
$$0 \mathbf{x} = \frac{1}{12} p^3 (\tan g \frac{1}{2} \omega - \frac{1}{5} \tan g^5 \frac{1}{2} \omega).$$

Zulett erhält man noch fehr einfach

$$0\Psi = \frac{1}{3} p^3 \int_0^{\omega} d\omega \cdot \frac{\sin \omega}{(1 + \cos \omega)^3} = \frac{1}{6} p^3 \left(\frac{1}{(1 + \cos \omega)^2} - \frac{1}{4} \right).$$

Für $\omega=4\pi$ werben biese Ausbrude übereinstimmend mit ben frühern für ein Segment angegebenen

$$0 = \frac{1}{3}p^2 , \quad 0\mathbf{x} = \frac{1}{15}p^3 , \quad 0\mathbf{y} = \frac{1}{8}p^3$$

$$\mathbf{x} = \frac{1}{5}p , \quad \mathbf{y} = \frac{3}{8}p .$$

§. 45.

Die Polargleichung ber Ellipse auf Brennpunkt und große Achse bejogen, hat die Formen:

$$r = a \frac{1 - e^2}{1 + e \cos \omega} = p \frac{1}{1 + e \cos \omega},$$

worin p wie bei der Parabel den Parameter oder die im Brennpunkte errichtete Ordinate, a die halbe große Achse und e die relative Ercenkleität der gegebenen Ellipse bedeutet; man erhält damit für die Beklimmung des Schwerpunktes eines elliptischen Sectors die Ausdrücke:

$$0 = \frac{1}{2} p^2 \int_{\alpha_0}^{\alpha} . \frac{1}{(1 + e \cos \omega)^2} ,$$

$$0 = \frac{1}{3} p^3 \int_{\alpha_0}^{\alpha} . \frac{\cos \omega}{(1 + e \cos \omega)^3} , \quad 0 = \frac{1}{3} p^3 \int_{\alpha_0}^{\alpha} . \frac{\sin \omega}{(1 + e \cos \omega)^3} .$$

$$0 = \frac{1}{2} p^3 \int_{\alpha_0}^{\alpha} . \frac{\cos \omega}{(1 + e \cos \omega)^3} , \quad 0 = \frac{1}{3} p^3 \int_{\alpha_0}^{\alpha} . \frac{\sin \omega}{(1 + e \cos \omega)^3} .$$

$$0 = \frac{1}{2} p^2 \int_{\alpha_0}^{\alpha} . \frac{1}{(1 + e \cos \omega)^3} ,$$

$$0 = \frac{1}{3} p^3 \int_{\alpha_0}^{\alpha} . \frac{\sin \omega}{(1 + e \cos \omega)^3} .$$

Das lette bieser Integrale wied unmittelbar erhalten, wenn man x sür $1+e\cos\omega$ und bennach $-\frac{1}{e}\frac{dz}{d\omega}$ für $\sin\omega$ einführt; man sindet badurch zwischen den Grenzen $\alpha=\omega$, $\alpha_0=0$, denen die Werthe: $z=1+e\cos\omega$ und $z_0=1+e$ entsprechen, den Werth:

$$0 \, \Psi = \frac{p^3}{6 \, e} \left(\frac{1}{(1 + e \cos \omega)^2} - \frac{1}{(1 + e)^2} \right) \, ,$$

welchem burch einige Umwandlungen auch die Form gegeben werden kann:

$$0\Psi = \frac{2}{3}p^{3}\frac{\sin^{2}\frac{1}{4}\omega(1+e\cos^{2}\frac{1}{4}\omega)}{(1+e)^{2}(1+e\cos\omega)^{2}}.$$

Um nun bie beiben ersten Integrale zu entwickeln, setze man wiester tang $\frac{1}{4}\omega = z$; baburch ergibt sich nach und nach

$$\cos \omega = \frac{1 - \tan^2 \frac{1}{4} \omega}{1 + \tan^2 \frac{1}{4} \omega} = \frac{1 - z^2}{1 + z^2}, \quad 1 + e \cos \omega = \frac{1 + e + (1 - e) z^2}{1 + z^2},$$
$$\frac{d\omega}{dz} = \frac{2}{1 + z^2},$$

und man erhalt zwischen ben obigen Grenzen, wenn zur Abkurzung noch a' für 1 + e, b' für 1 - e eingeführt wirb,

$$0 = p^{2} \int_{0}^{\tan \frac{1}{4}} \frac{\omega}{(a' + b'z^{2})^{2}}$$

$$= p^{2} \int_{0}^{\tan \frac{1}{4}} \frac{\omega}{(a' + b'z^{2})^{2}} + \frac{z^{2}}{(a' + b'z^{2})^{2}} + \frac{z^{2}}{(a' + b'z^{2})^{2}},$$

$$0 = \frac{2}{3} p^{3} \int_{0}^{\tan \frac{1}{4}} \frac{\omega}{(a' + b'z^{2})^{3}} + \frac{2}{3} p^{3} \int_{0}^{\tan \frac{1}{4}} \frac{\omega}{(a' + b'z^{2})^{3}} - \frac{z^{4}}{(a' + b'z^{2})^{3}},$$

$$= \frac{2}{3} p^{3} \int_{0}^{\tan \frac{1}{4}} \frac{\omega}{(a' + b'z^{2})^{3}} - \frac{z^{4}}{(a' + b'z^{2})^{3}},$$

so daß nun beibe Integrale auf rationale algebraische Formen zurächt gefährt find. Man hat aber

$$\int dz \cdot \frac{1}{(a'+b'z^2)^2} = \frac{1}{2a'} \Delta \cdot \frac{z}{a'+b'z^2} + \frac{1}{2a'} \int dz \cdot \frac{1}{a'+b'z^2} ,$$

$$\int dz \cdot \frac{z^2}{(a'+b'z^2)^2} = -\frac{1}{2b'} \Delta \cdot \frac{z}{a'+b'z^2} + \frac{1}{2b'} \int dz \cdot \frac{1}{a'+b'z^2} ,$$

und es wird damit zuerst

$$0 = p^{2} \left[\left(\frac{1}{2 a'} - \frac{1}{2 b'} \right) \frac{z}{(a' + b'z^{2})} + \left(\frac{1}{2 a'} + \frac{1}{2 b'} \right) \int_{0}^{z} \frac{1}{a' + b'z^{2}} \right]$$

$$= \frac{p^{2}}{1 - e^{2}} \left[-\frac{ez}{a' + b'z^{2}} + \frac{1}{\sqrt{1 - e^{2}}} \arctan z \right] \sqrt{\frac{1 - e}{1 + e}} \right].$$

Buhrt man nun fur z feinen Werth wieber ein, fo wirb

$$\frac{ez}{a'+b'z^2} = \frac{e\sin\omega}{2(1+e\cos\omega)},$$

und der Werth von O kann die Form erhalten:

$$0 = \frac{p^2}{2(1-e^2)} \left[\frac{2}{\sqrt{1-e^2}} \arcsin : \sqrt{\frac{1-e}{1+e}} \tan \frac{1}{2} \omega - \frac{e \sin \omega}{1+e \cos \omega} \right],$$

welche noch einfacher wirb, wenn man beachtet, daß

2 arc tang
$$t = \arctan \frac{2t}{1+t^2} = \arccos \frac{1+t^2}{\sqrt{(1+t^2)^2+4t^2}};$$

benn fie läßt fich baburch zurückführen auf

$$0 = \frac{p^2}{2(1-e^2)} \left[\frac{1}{\sqrt{1-e^2}} \arccos \frac{e + \cos \omega}{1 + e \cos \omega} - \frac{e \sin \omega}{1 + e \cos \omega} \right]$$

ober, ba $p = a(1 - e^2)$, $a\sqrt{1 - e^2} = b$ ift, in ben Ausbruck um- wandeln:

$$0 = \frac{1}{2} a b \left(arc \cos \frac{e + \cos \omega}{1 + e \cos \omega} - e \sqrt{1 - e^2} \frac{\sin \omega}{1 + e \cos \omega} \right).$$

Für bas lette ber obigen Integrale hat man

$$\begin{split} \int\! dz \, \cdot \frac{1}{(a'+b'z^2)^3} &= \frac{1}{4a'} \mathcal{A} \cdot \left(\frac{1}{a'+b'z^2} + \frac{3}{2a'} \right) \frac{z}{a'+b'z^2} + \frac{3}{8a'^2} \int\! dz \, \cdot \frac{1}{a'+b'z^2} \, , \\ \int\! dz \, \cdot \frac{z^4}{(a'+b'z^2)^3} &= -\frac{1}{4b'} \mathcal{A} \cdot \left(\frac{z^2}{a'+b'z^2} + \frac{3}{2b'} \right) \frac{z}{a'+b'z^2} + \frac{3}{8b'^2} \int\! dz \, \cdot \frac{1}{a'+b'z^3} \, ; \end{split}$$

bamit erhält man:

$$0x = \frac{2}{3}p^{a}\left[\frac{z}{8(a'+b'z^{2})^{2}}\left(\frac{5a'+3b'z^{3}}{a'^{3}} + \frac{3a'+5b'z^{3}}{b'^{3}}\right) + \frac{3(b'^{3}-a'^{2})}{8a'^{2}b'^{2}}\int_{0}^{z} \frac{1}{a'+b'z^{3}}\right],$$

und mit den Werthen von p, z und $\int dz \cdot \frac{1}{a'+b'z^2}$ wird nach einigen Reductionen

$$0x = \frac{1}{6}ab^2 \left[\frac{2(1+e^2)\sin\omega}{1+e\cos\omega} - \frac{e\sin\omega\left(e+\cos\omega\right)}{(1+e\cos\omega)^2} - \frac{3e}{\sqrt{1-e^2}}\arccos\frac{e+\cos\omega}{1+e\cos\omega} \right].$$

Enblich nehmen bie Werthe von O, OK und OY noch einfachere Formen an, wenn man (vergl. S. 86 bes I. Buches)

$$\tan \frac{1}{2}u = \sqrt{\frac{1-e}{1+e}} \tan \frac{1}{2}\omega$$
 ober $\cos \omega = \frac{\cos u - e}{1-e\cos u}$

sett; sie werden dadurch

$$0 = \frac{1}{2} ab(u - e \sin u),$$

$$0X = \frac{1}{6} a^2 b [(2 + 2e^2 - e \cos u) \sin u - 3eu],$$

$$0Y = \frac{1}{6} ab^2 (2 - 2 \cos u - e \sin^2 u),$$

und es mag, bem Lefer überlaffen bleiben, biefe Ausbrucke mittels ber obigen Substitution unmittelbar aus ben brei Integralen (a) abzuleiten.

Für $\omega=\frac{1}{4}\pi$, also für das durch die Ordinate des Brennpunktes begrenzte Segment wird $\cos u=e$, und die vorhergehenden Gleichungen geben

$$0 = \frac{1}{2} a b (arc cos e - e \sqrt{1 - e^2}),$$

$$0 = \frac{1}{6} a^2 b [(2 + e^2) \sqrt{1 - e^2} - 3e arc cos e],$$

$$0 = \frac{1}{6} a b^2 (1 - e)^2 (2 + e),$$

übereinstimmend mit den frühern Ausdrücken für ein elliptisches Segment, wenn man dort x=a(1-e), $y=p=a(1-e^2)$ setzt und beachtet, daß bei jenen Werthen X im Scheitel, bei den zuletzt ers haltenen dagegen im Brennpunkt seinen Ansang hat. Wird $\omega=\pi$,

so breitet sich der Sector zur halben Ellipse auß; man hat auch $\mathbf{u}=\pi$ und demnach einsach:

$$0 = \frac{1}{2}\pi ab = \frac{1}{2}\pi a^2 \sqrt{1 - e^2} ,$$

$$0X = -\frac{1}{2}\pi a^2 be = -\frac{1}{2}\pi a^3 e \sqrt{1 - e^2} , \quad X = -ae ,$$

$$0Y = \frac{2}{3}ab^2 = \frac{2}{3}a^3(1 - e^2) , \quad Y = \frac{4b}{3\pi} ,$$

wie sich biefes nach bem frühern ebenfalls ergeben muß.

S. 46.

Bon den krummen Flächen sind diejenigen die einfachsten, welche von einer ebenen Curve beschrieben werden, wenn sich dieselbe um eine seste Gerade dreht, und welche deshalb Um drehung of lächen genannt werden. Die Bestimmung des Schwerpunktes solcher Flächen erfordert blos die Berechnung einer einzigen Ordinate, da er offenbar auf jener Geraden, der Achse der Fläche, liegt und demnach vollständig bestimmt ist, wenn man seine Entsernung von einem sesten Bunkte dieser Achse kennt.

Rehmen wir also diese Achse als Achse der x und die erzeugte Fläche durch eine zu dieser Achse senkteckte Gbene begrenzt an, so wird man leicht einsehen, daß wenn diese Ebene um Ax weiter von der Ebene der yz entsernt, der Bogen s der erzeugenden Curve also um As größer wird, die Fläche selbst um eine Jone wachsen wird, deren Flächeninhalt AO größer ist, als die von der Sehne des kleinen Bosche As beschriebene Regelfläche, und kleiner, als die Summe aus der Oberfläche des entsprechenden Gürtels der von der Tangente im Ansfangspunkte des Bogens As beschriebenen Regelfläche und aus der wischen der gegebenen Fläche und dieser Regelfläche liegenden Kingskläche; man hat aber für die Sehnen-Regelfläche, deren Oberfläche mit AO bezeichnet sei,

$$d 0 = \pi (2y + \Delta y) \sqrt{\Delta x^2 + \Delta y^2}$$

$$= 2\pi y \Delta x \sqrt{1 + \left(\frac{\Delta y}{\Delta x}\right)^2 + \pi \Delta x \Delta y} \sqrt{1 + \left(\frac{\Delta y}{\Delta x}\right)^2};$$

als Klächeninhalt bes Gürtels ber Tangenten=Regelfläche und ber ge=
nannten Kingfläche bagegen finbet man

$$\Delta''^{0} = \pi \left(2y + \Delta x \frac{dy}{dx}\right) \Delta x \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^{3}} + \pi \left[\left(y + \Delta x \frac{dy}{dx}\right)^{4} - (y + \Delta y)^{3}\right]$$

$$= 2\pi y \Delta x \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^{3}} + \pi \Delta x^{3} \frac{dy}{dx} \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^{3}}$$

$$+ 2\pi y \Delta x \left(\frac{dy}{dx} - \frac{\Delta y}{\Delta x}\right) - \pi \Delta x^{3} \left[\left(\frac{dy}{dx}\right)^{3} - \left(\frac{\Delta y}{\Delta x}\right)^{3}\right],$$

und baraus zieht man mit ber Beachtung, bag man

$$\Delta 0 = \Delta' 0 + \alpha (\Delta'' 0 - \Delta' 0)$$

hat, wenn a einen achten Bruch vorstellt, bas Berhaltniß:

$$\frac{\underline{d0}}{\underline{dx}} = 2\pi y \sqrt{1 + \left(\frac{\underline{dy}}{\underline{dx}}\right)^2 + \pi \underline{dy}} \sqrt{1 + \left(\frac{\underline{dy}}{\underline{dx}}\right)^2 + \alpha \left(\frac{\underline{d'0}}{\underline{dx}} - \frac{\underline{d'0}}{\underline{dx}}\right)}.$$

Der Anfangswerth biefes Berhaltniffes gibt, wie leicht zu feben ift, bas Aenberungsgeset :

$$\frac{d0}{dx} = 2\pi y \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2} = 2\pi y \frac{ds}{dx},$$

und die Gleichungen zur Berechnung ber Lage bes Schwerpunktes find bemnach zufolge ber Gleichungen (18):

33.)
$$\begin{cases} 0 = 2\pi \int_{x_0}^{X} dx \cdot y \frac{ds}{dx} = 2\pi \int_{x_0}^{X} dx \cdot y \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2}, \\ 0x = 2\pi \int_{x_0}^{X} dx \cdot x y \frac{ds}{dx} = 2\pi \int_{x_0}^{X} dx \cdot x y \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2}. \end{cases}$$

Nimmt man nun einen Augenblick s als unabhängige Beränderliche und betrachtet x und y als Functionen berfelben, so nimmt ber Ausbruck für das Moment der Fläche O in Bezug auf die Achse der y die Form an:

$$2\pi \int_{s}^{S} ds \cdot xy$$

und bleibt berfelbe, wenn man x und y tauscht; er ift bemnach auch ber Ausbruck bes Momentes ber Umbrehungsfläche O', welche burch

benfelben Bogen erzeugt wirb, wenn er fich um die Achse ber y breht, in Bezug auf die Achse ber x; man hat also

$$0' = 2\pi \int_{s_0}^{S} ds \cdot x = 2\pi \int_{x_0}^{X} dx \cdot x \frac{ds}{dx}$$

und

$$0'\mathbf{Y} = 2\pi \int_{s_0}^{S} \mathrm{d}s \cdot \mathbf{x} \mathbf{y} = 0\mathbf{X}$$

und schließt baraus, daß bie Abstände K und Y ber Schwer= puntte biefer Umbrehungeflächen O und O' vom Anfang ber Coordinaten sich umgekehrt verhalten wie ihre Ober= flächen.

S. 47.

Als erstes Beispiel zur Anwendung ber zulest erhaltenen Formeln biene die Mantelflache eines senkrecht zur Umbrehungsachse geschnittenen Regels, bessen erzeugende Gerade durch die Gleichung:

$$y = ax + b$$

vorgestellt wird; diese gibt

$$\frac{dy}{dx} = a , \quad \frac{ds}{dx} = \sqrt{1+a^2} ,$$

und es folgt baraus, wenn h bie Bohe bes Regels bezeichnet,

$$0 = 2\pi \int_0^h dx \cdot (ax+b) \sqrt{1+a^2} = \pi h \sqrt{1+a^2} (ah+2b),$$

$$0x = 2\pi\sqrt{1+a^2} \int_0^h dx \cdot (ax+b) x = \frac{1}{3}\pi h^2 \sqrt{1+a^2} (2ah+3b),$$

und damit ergibt sich

$$\mathbf{x} = \frac{1}{3} \, \mathbf{h} \, \frac{2 \, \mathbf{a} \, \mathbf{h} + 3 \, \mathbf{b}}{\mathbf{a} \, \mathbf{h} + 2 \, \mathbf{b}} \, .$$

Bezeichnet man fobann bie halbmeffer ber beiben Grunbflächen mit R und r., fo ift

$$b=r$$
, $R=ah+b$, $a=\frac{R-r}{h}$,

und man erhält sofort

$$\mathbf{x} = \frac{1}{3} \, \mathbf{h} \, \frac{2\mathbf{R} + \mathbf{r}}{\mathbf{R} + \mathbf{r}}$$

als Abstand des Schwerpunktes von der Keinen Grundstäche; seine Lage ist demnach dieselbe, wie bei dem Trapez, das durch den Durchschnitt des Regels mittels einer durch die Achse gelegten Ebene entsteht, dessen parallele Seiten R und r sind, und dessen Höhe h ist.

Für einen spitzen Regel hat man r=0, für einen Cylinder R=r; im ersten Kalle wird baber.

$$\mathbf{x} = \frac{2}{3}\mathbf{h} ,$$

im zweiten bagegen

$$\mathbf{x} = \frac{1}{2}\mathbf{h} \,,$$

wie zu erwarten war.

Die Oberfläche eines parabolischen Conoids, bessen Erzeugenbe burch die Gleichung: ${\tt v^2=2\,p\,x}$

vorgestellt wirb, und beffen Sohe h ift, wird burch bas Integral:

$$O = 2\pi \int_0^h dx \cdot \sqrt{p^2 + 2px}$$

ausgebruckt, aus welchem man unmittelbar zieht:

$$O = \frac{2}{3}\pi \left[\sqrt{p(p+2h)^8} - p^2 \right].$$

Für das Moment bieser Fläche in Bezug auf die Achse ber y er= hält man

$$\mathbf{OX} = 2\pi \int_0^{\mathbf{h}} \mathrm{dx} \cdot \mathbf{x} \sqrt{\mathbf{p}^2 + 2\mathbf{p} \mathbf{x}} \,,$$

und nach einigen Reductionen wird

$$\mathbf{OX} = \frac{2}{15}\pi \left[(6\,h^2 + p\,h - p^2) \sqrt{p(p+2\,h)} + p^3 \right],$$

woraus X gefunden werden kann, wenn p und h in Zahlen gegeben find.

Wenn eine Ellipse fich um ihre fleine Achse breht, erzeugt fie eine Umbrehungsfläche, beren Schwerpunkt burch folgenbe Rechnung gefunden wird.

Rimmt man bie Umbrehungsachse für bie ber y, so baß wie gewöhnlich

 $y^2 = \frac{b^2}{a^2}(a^2-x^2)$

bie Gleichung ber erzeugenden Ellipse ift, so wird

$$\begin{split} 0 &= 2\pi \int_0^{y} dy \cdot x \frac{ds}{dy} = 2\pi \frac{a}{b^2} \int_0^{y} dy \cdot \sqrt{b^4 + (a^2 - b^2)y^2} \\ &= 2\pi \frac{a}{b^2} \left(\frac{1}{2} y \sqrt{b^4 + c^2 y^2} + \frac{b^4}{2c} \log n \cdot \frac{cy + \sqrt{b^4 + c^2 y^2}}{b^2} \right) \,, \end{split}$$

worin c2 für a2 - b2 gefest ift. Ferner hat man

Für ein halbes Ellipsoid wird y=b, $\sqrt{\overline{b^2+c^2}}=a$, und bemnach

$$O = \pi a^{2} + \pi \frac{a b^{2}}{c} \log n \frac{a+c}{b},$$

$$O = \frac{2}{3} \pi a b \frac{a^{3} - b^{3}}{c^{2}} = \frac{2}{3} \pi a b \frac{a^{2} + a b + b^{2}}{a+b}$$

Entsteht dagegen das Ellipsoid durch Umbrehung einer Ellipse um ihre große Achse, so findet man

$$0' = 2\pi \int_0^x dx \cdot y \frac{ds}{dx} = 2\pi \frac{b}{a^2} \int_0^x dx \cdot \sqrt{a^4 - (a^2 - b^2) x^2},$$

ober wenn biefes Integral nach bekannten Formeln ausgeführt wird,

$$0' = 2\pi \frac{b}{a^2} \left(\frac{1}{2} x \sqrt{a^4 - c^2 x^2} + \frac{a^4}{2c} \arcsin \frac{c x}{a^2} \right) ,$$

und weiter ist

$$0'\mathbf{x} = 2\pi \frac{b}{a^2} \int_{0}^{\mathbf{x}} d\mathbf{x} \cdot \mathbf{x} \sqrt{a^4 - c^2 x^2} = \frac{2}{3} \pi \frac{b \left[a^6 - \sqrt{(a^4 - c^2 x^2)^3} \right]}{a^2 c^2},$$

so baß für x = a der Schwerpunkt für das halbe Ellipsoid durch die Ausbrücke:

$$O' = \pi b^2 + \pi \frac{a^2 b}{c} \arcsin \frac{c}{a} ,$$

$$O' = \frac{2}{3} \pi a b \frac{a^3 - b^3}{c^2} = \frac{2}{3} \pi a b \frac{a^2 + a b + b^2}{a + b}$$

bestimmt wird, von benen ber lette mit bem obigen Werthe von ON gleichlautenb ift.

Für b = a = r geht in beiben Fällen bas Ellipsoib in eine Rugel über; die vorangehenden Werthe von O und O' zeigen fich bann aber unter der unbestimmten Form: ?; benn man hat im ersten Falle

$$O = \pi a y + \pi a^3 \frac{\log n \cdot 1}{0}$$

und im zweiten

$$O' = \pi b x + \pi a^3 \frac{\arcsin 0}{0} .$$

Rimmt man baher die Aenberungsgesethe vom Jähler und Renner ber zweiten Glieder bieser Werthe in Bezug auf b als unabhängige Veränderliche, indem man beachtet, daß $\frac{d c}{d b} = -\frac{c}{b}$ wird, und seht bann b = a = r, c = 0, so ergibt sich

ferner ift
$$O = 2\pi ry$$
 , $O' = 2\pi rx$; $OY = \pi rx^2$, $O'X = \pi rx^2$,

und baraus schließt man

$$\mathbf{Y} = \frac{1}{2}\mathbf{y} \quad , \quad \mathbf{X} = \frac{1}{2}\mathbf{x} .$$

Für eine Bone, beren begrenzende Kreise zur Achse der y sentrecht und vom Anfangspunkt um Y und yo Längeneinheiten entfernt find, wird baber

$$O = 2\pi r(Y - y_0) = 2\pi rh,$$

$$O\Psi = \pi r(Y^2 - y_0^2) = 2\pi rh. \frac{1}{2}(Y + y_0),$$

und damit folgt

. . . :

$$\Psi = \frac{1}{2}(Y + y_0) = y_0 + \frac{1}{2}h$$
;

endlich ift für die Halbkugel

$$\mathbf{Y} = \frac{1}{2}\mathbf{r} .$$

Alle diese Werthe sind übrigens für sich einleuchtend, da die Oberstäche einer Augelzone ihrer höhe proportional ist und besphalb burch die Gerade vorgestellt werden kann, welche die Mittelpunkte der begrenzens den Parallelkreise verbindet.

Die Cycloide bietet zwei fernere Beispiele zur Anwendung ber Gleichungen (33) bar.

Betrachten wir zuerst ben Fall, wo fich ber Bogen AM, Fig. 49, um die Achse ber y breht. Man hat bann bas Aenberungsgeset:

$$\frac{dx}{dy} = \sqrt{\frac{y}{2a-y}}$$

in Function der Beränderlichen y und damit für den Flächeninhalt ber erzeugten Fläche ben Ausbruck:

$$O = 2\pi \int_0^y dy \cdot x \frac{ds}{dy} = 2\pi \int_0^y dy \cdot x \sqrt{\frac{2a}{2a-y}}$$
$$= \frac{4}{3}\pi \sqrt{2a} \left(2y \sqrt{y} - 3x \sqrt{2a-y} \right)$$

und bemnach für bie von ber halben Cycloide erzeugte Fläche

$$O = \frac{32}{3}\pi a^2 = 33,511..a^2$$
.

Dreht sich berfelbe Bogen ber Cycloide um die Achse der x, so erzeugt er eine Fläche, für welche man findet

$$O' = 2\pi \int_{0}^{y} dy \cdot y \frac{ds}{dy} = 2\pi \int_{0}^{y} dy \cdot y \sqrt{\frac{2a}{2a-y}}$$
$$= \frac{32}{3}\pi a^{2} - \frac{4}{3}\pi (4a+y) \sqrt{2a(2a-y)};$$

baraus ergibt fich aber für y = 2a wie vorher

$$O' = \frac{32}{3}\pi a^2 = O;$$

bie beiben Umbrehungsstächen find also in diesem Falle an Flächen= inhalt gleich; ihre Schwerpunkte liegen bemnach auch gleichweit vom Anfangspunkt entfernt. Dieser Abstand ergibt sich durch die Gleichung:

$$\begin{aligned}
OY &= O'X = 2\pi \int_{0}^{y} dy \cdot xy \sqrt{\frac{2a}{2a-y}} \\
&= \frac{8}{45}\pi y \sqrt{2ay} (20a+3y) - \frac{4}{3}\pi x (4a+y) \sqrt{2a(2a-y)},
\end{aligned}$$

wenn man barin wieber y = 2a fest; man erhalt baburch

$$OV = O'X = \frac{26.32}{45}\pi a^3$$

und zieht baraus

$$\mathbf{w} = \mathbf{x} = \frac{26}{15} \mathbf{a} = 1,733...\mathbf{a}$$
.

Untersuchen wir ebenso die Fläche, welche von dem Bogen AM, Fig. 50, erzeugt wird baburch, daß er sich um die Normale ober um die Tangente im Punkte A breht, so ist

$$\frac{dy}{dx} = \sqrt{\frac{2a - \dot{x}}{x}}$$

bas entsprechende Aenberungsgesetz ber Coordinaten, und wenn die Achse ber x (die Normale) die Umbrehungsachse ift, so folgt daraus für den Klächeninhalt O ber Werth:

$$O = 2\pi \int_{0}^{x} dx \cdot y \frac{ds}{dx} = 2\pi \int_{0}^{x} dx \cdot y \sqrt{\frac{2a}{x}}$$
$$= \frac{4}{3}\pi [3y\sqrt{2ax} + 2\sqrt{2a(2a-x)} - 8a^{2}],$$

fo daß fich für die von der halben Cycloide erzeugte Flache, für die man x=2a, $y=\pi a$ hat,

$$0 = \frac{8}{3}\pi a^2(3\pi - 4) = 45,447...a^2$$

ergibt. Dreht fich die Curve bagegen um die Tangente in A ober um die Achse ber y, so ist einfach:

$$O' = 2\pi \int_0^x dx \cdot \sqrt{2ax} = \frac{4}{3}\pi x \sqrt{2ax}$$

und für das von der halben Gurve erzeugte Conoid

$$O' = \frac{16}{3}\pi a^2 = 16,755...a^2$$
;

biefe Plache ift also gerade halb so groß, als die der beiben ersten cycloi= bischen Umbrehungeflächen. In beiben Fällen ift wieder

$$0X = O'X = 2\pi \int_{0}^{X} dx \cdot y \sqrt{2ax}$$

$$= \frac{4}{3} \pi xy \sqrt{2ax} + \frac{8}{45} \pi (8a^{2} + 2ax - 3x^{2}) \sqrt{2a(2a - x)} - \frac{128}{45} \pi a^{3};$$

für x = 2a, $y = \pi a$ wird baher

$$OX = O'X = \frac{16}{3}\pi a^3(\pi - \frac{8}{15}),$$

und bamit folgt

$$\mathbf{X} = \frac{2}{15} \mathbf{a} \frac{15\pi - 8}{3\pi - 4} = 0,9616...$$

$$\mathbf{W} = \mathbf{a}(\pi - \frac{8}{15}) = 2,6083..\mathbf{a}$$
.

S. 51.

Die Berechnung bes Schwerpunktes von der Oberfläche eines Retetenconoids, welches durch die Umdrehung der in §. 33 in Betrachtung gezogenen Kettenlinie um ihre Achse, die Achse der y, entsteht, zeigt keine Schwierigkeit. Man hat zuerst

$$0 = 2\pi \int_{0}^{x} \frac{ds}{dx} \cdot \frac{ds}{dx} = \pi \int_{0}^{x} \frac{dx}{dx} \cdot x \left(e^{\frac{x}{p}} + e^{-\frac{x}{p}}\right)$$

$$= 2\pi \left[\frac{1}{2}px\left(e^{\frac{x}{p}} - e^{-\frac{x}{p}}\right) - \frac{1}{2}p^{2}\left(e^{\frac{x}{p}} + e^{-\frac{x}{p}}\right) + p^{2}\right]$$

$$= 2\pi \left(Lx - py + p^{2}\right).$$

Chenso wird bann

$$0 \mathbf{Y} = 2\pi \int_0^{\mathbf{X}} d\mathbf{x} \cdot \mathbf{x} \, \mathbf{y} \, \frac{d\mathbf{s}}{d\mathbf{x}} = \frac{1}{2}\pi \mathbf{p} \int_0^{\mathbf{X}} d\mathbf{x} \cdot \mathbf{x} \left(e^{\frac{\mathbf{x}}{\mathbf{p}}} + e^{-\frac{\mathbf{x}}{\mathbf{p}}} \right)^2,$$

und wenn man barin die angezeigte zweite Botenz entwidelt und Glieb für Glieb integrirt, fo erhalt man

$$OY = \pi \left[\frac{1}{4} p^2 x \left(e^{\frac{2\pi}{p}} - e^{-\frac{2x}{p}} \right) - \frac{1}{8} p^3 \left(e^{\frac{x}{p}} - e^{-\frac{x}{p}} \right)^2 + \frac{1}{2} p x^2 \right]$$

$$= \frac{1}{2} \pi [Lxy - p(L^2 - x^2)],$$

woburch ber Werth von T berechnet werben tann, wenn man zuvor bie Lange bes erzeugenben Bogens gefunden hat.

S. 52.

Untersuchen wir nun die Umhüllungestächen beliebiger Rörper, sei es, bag fie von ebenen, ober bag fie von krummen Rlachen begrenzt find.

Wenn ein Körper von ebenen Flächen eingeschloffen ist und die Coordinaten aller Echunite gegeben sind, so hat die Bestimmung des Schwerpunktes dieser Begrenzung keine Schwierigkeit, als die Länge der Rechnung. Denn es ist einmal nach §. 37 leicht zu sehen, daß der Schwerpunkt eines Dreiecks, das durch die Coordinaten

$$x_1 y_1 z_1$$
, $x_2 y_2 z_2$, $x_3 y_3 z_3$

seiner Edpuntte gegeben ift, burch bie Gleichungen:

$$\mathbf{X} = \frac{1}{3} (\mathbf{x}_1 + \mathbf{x}_2 + \mathbf{x}_3) ,$$

$$\mathbf{Y} = \frac{1}{3} (\mathbf{y}_1 + \mathbf{y}_2 + \mathbf{y}_3) ,$$

$$\mathbf{Z} = \frac{1}{3} (\mathbf{z}_1 + \mathbf{z}_2 + \mathbf{z}_3) .$$

bestimmt wird, während seine Oberfläche burch ben Ausbrud:

$$O = \sqrt{L^2 + M^2 + N^2}$$

bargestellt wirb, in welchem L, M und N bie Projectionen ber Fläche O in den brei Coordinaten = Sbenen bezeichnen und die Ausbrücke:

$$\begin{split} L &= \frac{1}{2} \big[x_1 \, (y_2 - y_3) + x_2 \, (y_8 - y_1) + x_3 \, (y_1 - y_2) \big] \\ M &= \frac{1}{2} \big[z_1 \, (x_2 - x_3) + z_2 \, (x_3 - x_1) + z_3 \, (x_1 - x_2) \big] \,, \\ N &= \frac{1}{2} \big[y_1 \, (z_2 - z_8) + y_2 \, (z_3 - z_1) + y_3 \, (z_1 - z_2) \big] \,, \end{split}$$

ersehen. Zerlegt man nun die ganze Umhallungsfläche in Dreiede, so wird man ihren Schwerpunkt auf biefelbe Weise wie den eines ebenen Bieleds berechnen können, und zwar mittels der Gleichungen:

$$\begin{aligned} \mathbf{O} &= \mathbf{O}' + \mathbf{O}'' + \mathbf{O}''' + \text{etc.} &= \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{O}' ,\\ \mathbf{OX} &= \mathbf{O}' \mathbf{x}' + \mathbf{O}'' \mathbf{x}'' + \mathbf{O}''' \mathbf{x}''' + \text{etc.} &= \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{O}' \mathbf{x}' ,\\ \mathbf{OY} &= \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{O}' \mathbf{y}' , \qquad \mathbf{OZ} &= \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{O}' \mathbf{z}' , \end{aligned}$$

in welchen O', O", etc. bie Oberstächen ber einzelnen Dreiecke, x', x", etc., y', y", etc., z', z", etc. bie Coorbinaten ihrer Schwerpunkte vorstellen.

§. 53.

Der Schwerpunkt von der Mantelfläche einer Phramide liegt offenbar in einer zur Grundfläche parallelen Ebene, welche die Schwerspunkte aller Seitenflächen enthält und demnach von jener um ein Drittheil der Höhe entfernt ist, aber im Allgemeinen nicht auf der Geraden, welche die Spitze mit dem Schwerpunkt des Umfanges der Grundfläche verdindet, wie man vielleicht zu glauben geneigt wäre. Denn ist abcdo, Sig. 51, der parallele Schnitt, in welchem der Schwerpunkt liegt, so kann man sich das Gewicht der Seitenfläche ABS der Phramide in der Mitte m der Geraden ab, das der Seite BCS in der Mitte n von de, u. s. f. vereinigt denken, und die Kräfte, welche mm in den Punkten m, n, etc. angreisen, werden nicht den Seiten ab, de, etc. selbst, sondern den Quadraten derselben proportional sein; der Mittelpunkt dieser Kräste, d. i. der Schwerpunkt der Umhüllungsssläche der Phramide wird also im Allgemeinen nicht mit dem Schwerpunkte des Polygons abcde zusammenfallen.

Für eine parallel abgeschnittene Pyramibe findet man ebenso mittels der für das Trapez erhaltenen Werthe, daß der Schwerpunkt in einer zur Grundfläche parallelen Sbene liegt, deren Entfernung z von ihr durch die Gleichung:

$$z = \frac{1}{3}h\frac{A+2a}{A+a}$$

ausgebenket wird, worin A und a zwei entsprechende Seiten der beiden Grundstächen vorstellen. Die Lage des Schwerpunktes in dieser Ebene muß dann besonders bestimmt werden, wozu der vorhergehenden Bestachtung zufolge dieselben Formeln wie bei dem ebenen Bielecke dienen Innen, wenn man davin ftatt der Seiten desselben deren Omabrate

einführt. Bezeichnet man also die Seiten des vorher bestimmten parallelen Schnittes und die Coordinaten seiner Echpunkte in berselben Ebene genommen beziehungsweise mit

a, b, c, etc., x'y', x"y", x"'y", etc., so hat man bie Gleichungen:

$$\begin{split} O_{4} \mathbb{X} &= \frac{1}{2} \, a^{2} \, (x' + x'') + \frac{1}{2} \, b^{2} \, (x'' + x''') + \frac{1}{2} \, c^{2} \, (x''' + x''') + \text{etc.} \, , \\ O_{4} \mathbb{Y} &= \frac{1}{2} \, a^{2} \, (y' + y'') + \frac{1}{2} \, b^{2} \, (y'' + y''') + \frac{1}{2} \, c^{2} \, (y''' + y'') + \text{etc.} \, , \end{split}$$

wo dann O_4 nicht die Oberfläche ber Pyramide felbst, sondern die Summe: $a^2+b^2+c^2+$ etc., welcher dieselbe proportional ift, vorstellt.

Nach ber bekannten Aehnlichkeit in ben Berhältnissen bei ber Pyramibe und beim Regel wird man nach bem Borhergehenden auch auf die Lage des Schwerpunktes eines schiefen Regels schließen, wenigstens die Lage der Gbene bestimmen können, welche denselben enthält; die vollständige Bestimmung des Schwerpunktes erfordert aber immer die Anwendung der allgemeinen Gleichungen, welche dazu bienen, die Lage des Schwerpunktes für eine beliedige krumme Fläche zu berechnen, und die wir nun ableiten wollen.

§. 54.

Sei BCDE, Fig. 52, ein Flächenstück, das burch die beiben Coordinatenebenen der yz und xz und zwei dazu parallele Ebenen PDE e und OCEe, deren Entfernungen von jenen beziehungsweise x und y sind, von einer trummen Fläche abgeschnitten wird, welche durch eine Gleichung gegeben sei von der Form:

$$z = f(x, y) .$$

Der Anblick ber Figur zeigt dann, daß wenn die Entfernung x um $Pp = \Delta x$ wächst, das genannte Flächenftück um die krumme Fläche DEGd zunimmt, deren Oberstäche mit $\Delta_x O$ bezeichnet werden kann, wenn O die Oberstäche von BCDE ausbrückt. Auf gleiche Weise wird die letztere um die Fläche CEFc wachsen, wenn die Entfernung y der zu parallelen begrenzenden Schene um $Qq = \Delta y$ größer wird und x unverändert bleibt. Läßt man aber die beiden Veränderlichen x und y zugleich wachsen, die eine um $\Delta x = Pp$, die andere um $\Delta y = Qq$, so wird die Fläche O nicht nur um die beiden vorherz genannten Flächenstäche größer, sondern auch noch um die Fläche EFGH,

welche entweder als neue Vergrößerung des Zuwachses d. O in Volge ber Bergrößerung von y ober als neue Bergrößerung bes Zuwachses CEFc = A, O in Folge ber Vergrößerung von x angesehen und beß= halb mit $\Delta_{\mathbf{v}}$. $\Delta_{\mathbf{x}}$ O ober mit $\Delta_{\mathbf{x}}\Delta_{\mathbf{v}}$ O ober einfach mit Δ^2 O bezeichnet werben kann. Die Projection biefer Aenberung zweiter Orbnung in ber Cbene ber xy ist offenbar ein Rechteck efgh, beffen Seiten dx und dy find, und beffen Oberfläche burch bas Product dxdy gemeffen wirb. — Es ift nun nach den fruheren ahnlichen Betrachtungen einleuchtend, daß die krumme Fläche EFGH = \mathcal{A}^2O bald größer, bald Alemer fein wird, als bas burch bie vier Ebenen Effe, EGge, FHhf, GHhg von der Tangential=Ebene im Punkte E abgeschnittene Parallelogramm, welches basselbe Rechted ofgh zur Projection hat, daß aber das Verhältniß der krummen Aläche EFGH zu ihrer Projection e kgh von dem Berhältnisse jenes Barallelogramms zu demselben Rechted nur um solche Größen verschieden sein wird, welche verschwin= ben, wenn man in ben Punkt E zurudkehrt, daß also bie Anfangs= werthe beiber Berhaltniffe gleich find. Das zweite biefer Berhaltniffe wird nun, wie leicht zu sehen, burch die Secante bes Wintels v ausgebruckt, ben bie Tangential= Chene in E mit ber Chene ber xy ober ben die Normale in demselhen Punkte mit der Achse der z bildet; man hat baher *)

Anf.
$$\frac{\Delta^2 O}{\Delta x \Delta y} = \frac{d^2 O}{dx dy} = \sec \nu ,$$

ober mit bem in S. 34 ber Einl. gegebenen Werthe von cos v, welcher ber obigen Form für die Gleichung der Fläche entspricht,

$$\frac{d^2 O}{dx dy} = \sqrt{1 + \left(\frac{dz}{dx}\right)^2 + \left(\frac{!dz}{dy}\right)^2},$$

*) Bezeichnet man bie Oberfläche ber Projection bes entsprechenben Blachens fücks in ber Ebene ber xy mit O1, so hat man

$$\frac{d^2 O_1}{dx dy} = 1$$

und bemnack

$$\frac{d^2 O_1}{dxdy} = \frac{d^2 O}{dxdy} \cos \nu ;$$

man tann also sagen, bas Aenberungsgeset ber Oberfläche O, in Bezug auf bie Beranberlichen x und y sei bie Projection bes entsprechenben Aenberungsgesetes ber Oberfläche O in ber Ebene ber xy.

Deder, Sanbbuch ber Dechanit IL.

und die Gleichungen (18) nehmen bamit die Form an:

$$0 = \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \sqrt{1 + \left(\frac{dz}{dx}\right)^2 + \left(\frac{dz}{dy}\right)^2},$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \sqrt{1 + \left(\frac{dz}{dx}\right)^2 + \left(\frac{dz}{dy}\right)^2},$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \sqrt{1 + \left(\frac{dz}{dx}\right)^2 + \left(\frac{dz}{dy}\right)^2},$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \sqrt{1 + \left(\frac{dz}{dx}\right)^2 + \left(\frac{dz}{dy}\right)^2},$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \sqrt{1 + \left(\frac{dz}{dx}\right)^2 + \left(\frac{dz}{dy}\right)^2}.$$

In allen biefen Ausbrucken werben bie innern Integrale in Bepre auf y genommen, als wenn x unveränderlich ware, und zwar zwischen ben Grenzen, welche jener Beranberlichen für einen bestimmten Berth ber lettern zukommen, und die entweder unveranderlich oder Functionen von x find. Man bestimmt biese Grenzen am einfachsten baburch, baf man in einer beliebigen Entfernung x von der Ebene der yz einen jur Achse ber x sentrechten Schnitt burch bie gegebene Fläche führt und bie Werthe von y für die Endvunkte ber in bem begrengten Alachen ftude entstandenen Schnitteurve in Function des Abstandes x ausbrudt. Auf diese Weise werden also die innern Integrale nach ihrer Entwickelung Functionen ber einzigen Beranberlichen x, und es kommen bann bie außern Jutegrale nach bem gewöhnlichen Berfahren in geschloffenen Ausbrucken ober annäherungsweise erhalten werben. Daß bie Orbnung ber Integration auch umgekehrt werden barf, was ber leichtern Behandlung wegen bisweilen nothwendig wird, braucht wohl nur bemerkt zu werben.

Auf ähnliche Weise, wie vorher geschehen, kann auch bas Aenberungsgeset ber Oberstäche eines krummen Flächenftudes in Bezug auf Polar = Coordinaten ausgebrückt und bamit in entsprechenden Fällen beffen Oberstäche und bie Lage seines Schwerpunktes berechnet werben.

Dazu sei die Achse der z die Polar=Achse, von welcher aus der Winkel I, die Sbene der xz die feste Sbene, von welcher an der Winkel w gemessen wird, so daß man (§. 11 der Sinleitung) zwischen den rechtwinkligen und diesen Polar=Goordinaten die Beziehungen hat:

$$\mathbf{x} = \mathbf{r} \sin \vartheta \cos \omega$$
, $\mathbf{y} = \mathbf{r} \sin \vartheta \sin \omega$, $\mathbf{z} = \mathbf{r} \cos \vartheta$, $\mathbf{x}^2 + \mathbf{y}^2 = \mathbf{r}^2 = \mathbf{r}^2 \sin^2 \vartheta$.

Wird nun auf einer trummen Fläche, beren Gleichung hier bie korn habe:

$$r = f(\omega, \vartheta)$$
,

ein Stück BCM, Fig. 53, einerseits von der Ebene der xz, anderseits von der Ebene BAM des Winkels I, welche mit der Sone der xz den Binkel w einschließt, und von einer Kegelstäche ACM begrenzt, deren Erzeugende mit der Achse der z den Winkel I bildet, so erhält man als Projection dieses Flächenstückes in der Ebene der xy den Sector mAc, dessenzende Eurve me durch die Gleichung:

$$\mathbf{r}_{\prime}=\mathbf{f}_{\prime}(\omega)$$

vorgestellt wird, da für dieselbe 9 als constant zu betrachten ist, und wir haben nach §. 42 als Aenberungsgesetz der Oberstäche O, dieses Sectors in Bezug auf r, und w den Ausbruck:

$$\frac{d^2O_{,}}{dr\ d\omega}=r_{,}=r\sin\vartheta\ .$$

Dieses Aenberungsgeset ift aber wie vorher die Projection des Aenberungsgesetzes der Oberstäche O des krummen Flächenstückes BCM, und man hat demnach, wenn wieder ν den Winkel zwischen der Normalen in M und der Achse der z bezeichnet, die Beziehungen:

$$\frac{d^2O_{,}}{dr_{,}d\omega} = \frac{d^2O}{dr_{,}d\omega}\cos\nu \ , \quad \frac{d^2O}{dr_{,}d\omega} = \frac{d^2O_{,}}{dr_{,}d\omega}\sec\nu \ ,$$

and wenn man nun ftatt r, die Beränderliche & als unabhängige einführt, mit ber Beachtung, bag man hat

$$\frac{\mathrm{d}\mathbf{r}_{,}}{\mathrm{d}\vartheta} = \frac{\mathrm{d}\mathbf{r}}{\mathrm{d}\vartheta}\sin\vartheta + \mathbf{r}\cos\vartheta,$$

mb mit bem vorhergehenden Werthe des Aenderungsgeseises von O,, so ergibt sich

$$\frac{\mathrm{d}^2 \, \mathrm{O}}{\mathrm{d} \, \omega \, \mathrm{d} \, \vartheta} = \mathrm{r} \, \sin \vartheta \left(\frac{\mathrm{d} \, \mathrm{r}}{\mathrm{d} \, \vartheta} \sin \vartheta + \mathrm{r} \cos \vartheta \right) \sec \nu \ .$$

Es handelt sich also nur noch darum, den Ausbruck von sec ν in Polar = Coordinaten darzustellen. Dazu hat man einmal aus $z = r \cos \vartheta$ die Aenderungsgeseige:

$$\frac{dz}{dx} = \frac{dr}{dx}\cos\vartheta - r\sin\vartheta \frac{d\vartheta}{dx} , \quad \frac{dz}{dy} = \frac{dr}{dy}\cos\vartheta - r\sin\vartheta \frac{d\vartheta}{dy} (a.$$

und bann aus ben Gleichungen:

$$y = x \tan \omega$$
, $x^2 + y^2 = r^2 \sin^2 \theta$

die weitern Aenberungsgefete:

b.)
$$\frac{d\omega}{dx} = -\frac{\sin\omega\cos\omega}{x} = -\frac{\sin\omega}{r\sin\vartheta}$$
, $\frac{d\omega}{dy} = \frac{\cos^2\omega}{x} = \frac{\cos\omega}{r\sin\vartheta}$,

c.
$$\int \frac{d\mathbf{r}}{d\mathbf{x}} = \frac{\cos \omega}{\sin \vartheta} - \frac{\mathbf{r} \cos \vartheta}{\sin \vartheta} \frac{d\vartheta}{d\mathbf{x}}$$
, $\frac{d\mathbf{r}}{d\mathbf{y}} = \frac{\sin \omega}{\sin \vartheta} - \frac{\mathbf{r} \cos \vartheta}{\sin \vartheta} \frac{d\vartheta}{d\mathbf{y}}$.

Die lettern Werthe geben in die Gleichungen (a) eingeführt fofort bie neuen:

$$\frac{dz}{dx} = \frac{\cos \omega \cos \vartheta}{\sin \vartheta} - \frac{r}{\sin \vartheta} \frac{d\vartheta}{dx} \quad , \quad \frac{dz}{dy} = \frac{\sin \omega \cos \vartheta}{\sin \vartheta} - \frac{r}{\sin \vartheta} \frac{d\vartheta}{dy} \quad ,$$

in welchen nun noch die Aenberungsgesetz $\frac{d\vartheta}{dx}$ und $\frac{d\vartheta}{dy}$ durch $\frac{dr}{d\vartheta}$ und $\frac{dr}{d\omega}$ zu ersetzen sind. Wan hat aber auch

$$\frac{dr}{dx} = \frac{dr}{d\omega} \frac{d\omega}{dx} + \frac{dr}{d\vartheta} \frac{d\vartheta}{dx} , \quad \frac{dr}{dy} = \frac{dr}{d\omega} \frac{d\omega}{dy} + \frac{dr}{d\vartheta} \frac{d\vartheta}{dy} ,$$

und wenn biese Beziehungen mit den Gleichungen (b) und (c) vers bunden werden, so erhält man leicht die Werthe für $\frac{d\vartheta}{dx}$ und $\frac{d\vartheta}{dy}$ und findet damit sofort

$$\frac{\mathrm{d}z}{\mathrm{d}x} = \frac{\cos\vartheta\cos\omega}{\sin\vartheta} - \frac{1}{\sin\vartheta} \frac{r\cos\omega + \frac{\mathrm{d}r}{\mathrm{d}\omega}\sin\omega}{r\frac{\mathrm{d}r}{\mathrm{d}\vartheta}\sin\vartheta + r^2\cos\vartheta},$$

$$\frac{\mathrm{d}z}{\mathrm{d}y} = \frac{\cos\vartheta\sin\omega}{\sin\vartheta} - \frac{1}{\sin\vartheta} \frac{r\sin\omega - \frac{\mathrm{d}r}{\mathrm{d}\omega}\cos\omega}{r\frac{\mathrm{d}r}{\mathrm{d}\vartheta}\sin\vartheta + r^2\cos\vartheta}.$$

Führt man endlich diese lettern Werthe in den obenbemerkten Ausbruck für $\cos \nu$ ein, so ergibt sich damit nach mehrsachen Reductionen das Aenderungsgeset;

$$\frac{d^2 O}{d \omega d \vartheta} = r \sqrt{\left\{r^2 + \left(\frac{d r}{d \vartheta}\right)^2\right\} \sin^2 \vartheta + \left(\frac{d r}{d \omega}\right)^2};$$

die Ausbrücke zur Berechnung ber Oberfläche O und ber Momente OX, OX und OZ werben barnach folgende:

$$0 = \int_{\alpha_{0}}^{\alpha} \int_{\gamma_{0}}^{\gamma} r \sqrt{\frac{1}{r^{2} + \left(\frac{dr}{d\vartheta}\right)^{2} \sin^{2}\vartheta + \left(\frac{dr}{d\omega}\right)^{2}}} d\vartheta \cdot r \sqrt{\frac{1}{r^{2} + \left(\frac{dr}{d\vartheta}\right)^{2} \sin^{2}\vartheta + \left(\frac{dr}{d\omega}\right)^{2}}} d\vartheta \cdot r^{2} \sin\vartheta \cos\omega \sqrt{\frac{1}{r^{2} + \left(\frac{dr}{d\vartheta}\right)^{2} \sin^{2}\vartheta + \left(\frac{dr}{d\omega}\right)^{2}}} d\vartheta \cdot r^{2} \sin\vartheta \sin\omega \sqrt{\frac{1}{r^{2} + \left(\frac{dr}{d\vartheta}\right)^{2} \sin^{2}\vartheta + \left(\frac{dr}{d\omega}\right)^{2}}} d\vartheta \cdot r^{2} \sin\vartheta \sin\omega \sqrt{\frac{1}{r^{2} + \left(\frac{dr}{d\vartheta}\right)^{2} \sin^{2}\vartheta + \left(\frac{dr}{d\omega}\right)^{2}}} d\vartheta \cdot r^{2} \cos\vartheta \sqrt{\frac{1}{r^{2} + \left(\frac{dr}{d\vartheta}\right)^{2} \sin^{2}\vartheta + \left(\frac{dr}{d\omega}\right)^{2}}} d\vartheta \cdot r^{2} \cos\vartheta \sqrt{\frac{1}{r^{2} + \left(\frac{dr}{d\vartheta}\right)^{2} \sin^{2}\vartheta + \left(\frac{dr}{d\omega}\right)^{2}}} d\vartheta \cdot r^{2} \cos\vartheta \sqrt{\frac{1}{r^{2} + \left(\frac{dr}{d\vartheta}\right)^{2} \sin^{2}\vartheta + \left(\frac{dr}{d\omega}\right)^{2}}} d\vartheta \cdot r^{2} \cos\vartheta \sqrt{\frac{1}{r^{2} + \left(\frac{dr}{d\vartheta}\right)^{2} \sin^{2}\vartheta + \left(\frac{dr}{d\omega}\right)^{2}}} d\vartheta \cdot r^{2} \cos\vartheta \sqrt{\frac{1}{r^{2} + \left(\frac{dr}{d\vartheta}\right)^{2} \sin^{2}\vartheta + \left(\frac{dr}{d\omega}\right)^{2}}} d\vartheta \cdot r^{2} \cos\vartheta \sqrt{\frac{1}{r^{2} + \left(\frac{dr}{d\vartheta}\right)^{2} \sin^{2}\vartheta + \left(\frac{dr}{d\omega}\right)^{2}}} d\vartheta \cdot r^{2} \cos\vartheta d\vartheta \cdot r^{2}$$

kür biese boppelten Integrale sind in Betress ber Grenzen der Beränderlichen bieselben Rücksichten zu beachten, wie vorher. In unserm seigen Falle wird man entweder die gegebene Fläche durch eine Ebene schneiben, welche durch die Achse der z geht und einen beliedigen Winkel w mit der Schene der zz einschließt, und die Werthe von I für die Endpunkte der Schnittcurve, in Function von w ausgedrückt, als die Grenzen y und zo in das innere Integral einführen, oder man wird die Grenzen von w in einem Schnitte mit einer Kegelsläche, deren Erzeugende mit der Achse der z einen beliedigen Winkel I einschließt, in Function dieser letztern Veränderlichen ausdrücken, also w von I absplügig machen und demnach zuerst in Bezug auf w integriren.

Der einfachste Fall ist berjenige, wo bie gegebene Fläche eine Umbrehungsfläche und bas zu berechnenbe Stück ein Sector ist, ber von zwei burch bie geometrische Achse gelegten Ebenen begrenzt wirb. Man hat dann als Gleichung ber Fläche in Bezug auf biese Achse

$$r = f(\vartheta)$$

und baher $\frac{d\mathbf{r}}{d\omega} = 0$; und wenn die eine begrenzende Ebene als Ebene

ber x z genommen, ihr Winkel mit ber andern burch a bezeichnet wird, so nehmen die vorhergehenden Aushrücke die Form an:

$$O = \alpha \int_{\gamma_0}^{\gamma} d\vartheta \cdot r \sin\vartheta \sqrt{r^2 + \left(\frac{dr}{d\vartheta}\right)^2},$$

$$OX = \sin\alpha \int_{\gamma_0}^{\gamma} d\vartheta \cdot r^2 \sin^2\vartheta \sqrt{r^2 + \left(\frac{dr}{d\vartheta}\right)^2},$$

$$OY = (1 - \cos\alpha) \int_{\gamma_0}^{\gamma} d\vartheta \cdot r^2 \sin^2\vartheta \sqrt{r^2 + \left(\frac{dr}{d\vartheta}\right)^2},$$

$$OZ = \alpha \int_{\gamma_0}^{\gamma} d\vartheta \cdot r^2 \sin\vartheta \cos\vartheta \sqrt{r^2 + \left(\frac{dr}{d\vartheta}\right)^2}.$$

Für einen ganzen Ring ber Umbrehungsfläche hat man $\omega=2\pi$; es werben baher OX und OY Rull, und die Werthe von O und OX kommen, wie man leicht sehen wird, auf die Gleichungen (33) zurück, wenn die Coordinaten=Achsen entsprechend geändert werden; benn man hat bekanntlich (vergl. Gl. (83) §. 73 bes I. Buches)

$$\sqrt{r^2 + \left(\frac{dr}{d\vartheta}\right)^2} = \frac{ds}{d\vartheta}$$
 , $r \sin \vartheta = y$,

woraus bas Uebrige von felbst folgt.

§. 55.

Als Anwendung der Gleichungen (34) sei zuerst die Aufgabe gestellt, den Schwerpunkt von der Oberstäche BCD eines Kugelschnittes, Fig. 54, zu bestimmen, welcher von den Ebenen der xy, der yz und einer durch die Achse der x gelegten Ebene CAD in einer Kugel gebildet wird, die ihren Mittelpunkt im Anfangspunkte hat. Die Gleichung dieser Kugelstäche:

$$x^2 + y^2 + z^2 = r^2$$

gibt bie Aenberungsgesetze:

$$\frac{dz}{dx} = -\frac{x}{z} \quad , \quad \frac{dz}{dy} = -\frac{y}{z} ,$$

und bamit findet-man

$$0 = \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \cdot \frac{r}{\sqrt{r^2 - x^2 - y^2}} = r \int_{x_0}^{X} \cdot \int_{y_0}^{Y} \cdot \frac{1}{\sqrt{r^2 - y^2}},$$

worin r2 - x2 zur Abkurzung burch r'2 ersett ift.

Die Grenzen Y und yo find die Grenzwerthe von y in dem Schnitte EFG, deffen Entfernung AF von der Sbene der yz gleich x fit; diese Werthe find daher

$$Y = FG = \sqrt{r^2 - x^2} = r'$$
, $y_0 = EH = r' \cos \alpha$,

wenn a ben Winkel BAC zwischen ber Gbene CAD und ber Ebene ber xy bezeichnet. Die Grenzen von x bagegen sind diejenigen, welche die Entfernung bes Schnittes EFG von ber Gbene ber yz erhalten kann, also

$$X=r \quad , \qquad x_0=0 \ .$$

Damit wird bann zuerst

$$\int_{r\cos\alpha}^{r'} \frac{1}{\sqrt{r'^2 - y^2}} = \int_{r'\cos\alpha}^{r'} \frac{1}{r'} = \frac{1}{2}\pi - \arcsin.\cos\alpha$$

$$= \arccos.\cos\alpha = \alpha$$

und folglich

$$0 = r\alpha \int_0^r dx \cdot 1 = r^2\alpha.$$

Ferner findet man

$$\begin{aligned}
OX &= r \int_{0}^{r} dx \int_{r'\cos\alpha}^{r'} \frac{x}{\sqrt{r'^{2} - y^{2}}} = \alpha r \int_{0}^{r} dx \cdot x = \frac{1}{2} \alpha r^{3}, \\
X &= \frac{1}{2} r, \\
OY &= r \int_{0}^{r} dx \cdot \int_{r'\cos\alpha}^{r'} \frac{y}{\sqrt{r'^{2} - y^{2}}} = r \int_{0}^{r} dx \cdot r' \sqrt{1 - \cos^{2}\alpha}
\end{aligned}$$

$$= r \sin \alpha \int_{0}^{r} dx \cdot \sqrt{r^2 - x^2} = \frac{1}{4} \pi r^3 \sin \alpha ,$$

$$\Psi = \frac{1}{\Lambda} \pi r \frac{\sin \alpha}{\alpha} ,$$

und zulett hat man

$$\begin{aligned}
OZ &= r \int_{0}^{r} dx \cdot \int_{r'\cos\alpha}^{r} dy \cdot 1 = r \int_{0}^{r} dx \cdot r' (1 - \cos\alpha) \\
&= r (1 - \cos\alpha) \int_{0}^{r} dx \cdot \sqrt{r^{2} - x^{2}} = \frac{1}{4} \pi r^{3} (1 - \cos\alpha),
\end{aligned}$$

woraus als britte Orbinate

$$\mathbf{E} = \frac{1}{4}\pi \mathbf{r} \frac{1 - \cos \alpha}{\alpha} = \frac{1}{4}\pi \mathbf{r} \frac{\sin^2 \frac{1}{4}\alpha}{\frac{1}{4}\alpha}$$

folgt. Dieselben Werthe ergeben sich sehr einsach mit ber entsprechenden Rücksicht auf die Lage ber Coordinatenachsen aus den Gleichungen 34, worin im jehigen Falle r constant, $\frac{d\,\mathbf{r}}{d\,9}=0$ wird, und \mathfrak{I} zwischen den Grenzen 0 und $\frac{1}{4}\,\pi$ zu nehmen ist. Die weitere Aussührung soll baher dem Leser überlassen bleiben.

Für den von den drei Coordinaten = Chenen begrenzten Theil, einen Achitheil der Rugelfläche, hat man $\alpha=\frac{1}{4}\pi$, und die vorhergehenden Ausbrücke geben

$$0 = \frac{1}{2}\pi r^2$$
, $\mathbf{X} = \frac{1}{2}r$, $\mathbf{Y} = \frac{1}{2}r$, $\mathbf{Z} = \frac{1}{2}r$.

Man schließt ferner aus benselben Ausbrücken, daß ber Schwerpunkt eines von zwei größten Kreisen begrenzten Theiles ber Rugelfläche burch bie Gleichungen:

$$0 = 4\alpha r^2$$
 , $\mathbf{X} = \frac{1}{4}\pi r \frac{\sin \alpha}{\alpha}$

bestimmt wird, wenn man ben Winkel zwischen ben Ebenen bieser größten Kreise mit 2a bezeichnet, ihre Durchschnittslinie als Achse ber y annimmt und die Sbene ber xy jenen Winkel halbiren läßt.

§. 56.

Durch einfache Ergebniffe find noch folgende Untersuchungen bemerkenswerth, welche als Uebungen für die Bestimmung der Grenzen bei den doppelten Integralen hier einen Blatz finden mögen.

Gine Rugel= und eine Chlinder=Flache, beren Gleichungen bie Kormen haben:

$$x^2 + y^2 + z^2 = r^2$$
,
 $z^2 = rx - x^2$.

von benen also bie erstere ihren Mittelpunkt im Anfangspunkte hat, während die lettere, beren Durchmesser bem Halbmesser der erstern gleich ist, auf der Sbene der xz senkrecht steht und die Sbene der yz längs der Achse der y berührt, durchschneiden sich gegenseitig; es sollen die Schwerpunkte der abgeschnittenen Flächentheile gesucht werden.

Betrachten wir zuerst die Chlinderfläche ACBFD, Fig. 55, die von der Rugelfläche und den Gbenen der xy und xz begrenzt wird. Die Gleichung derselben:

 $z^2 = rx - x^2$

gibt bie Aenderungsgesetze:

$$\frac{dz}{dx} = \frac{r-2x}{2z}$$
, $\frac{dz}{dy} = 0$, $\sqrt{1+\left(\frac{dz}{dx}\right)^2} = \frac{\frac{1}{2}r}{\sqrt{rx-x^2}}$,

wodurch man hat

$$O = \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \cdot \frac{\frac{1}{2}r}{\sqrt{rx - x^2}} = \int_{x_0}^{X} \cdot \frac{\frac{1}{2}r}{\sqrt{rx - x^2}} \int_{y_0}^{Y} dy \cdot 1,$$

ba ber Ausbruck $\frac{\frac{1}{4}r}{\sqrt{rx-x^2}}$ in Bezug auf y als unveränderlich zu

betrachten ist. Die Grenzen yo und Y entsprechen offenbar bem Anfangspunkte J und bem Endpunkte F ber Erzeugenden der Chlinderssläche in einem Schnitte, der parallel zur Sbene der yz und um x von ihr entsernt ist, oder den Grenzen der zur Achse der y parallelen und der Abseisse x entsprechenden Ordinate FJ der Durchschnittscurve DFB der beiden Flächen; es ist aber FJ auch der Ordinate GK der Projection dieser Euroe in der Edene der xy gleich und demnach durch die Gleichung dieser Projection gegeben. Eliminist man also die Beränderliche z aus den Gleichungen der beiden Flächen, so erhält man

$$y^2 = r^2 - rx$$

als Gleichung ber Parabel BGD und bemnach $Y=\sqrt{r^2-rx}$, $y_0=0$. Die Grenzen von x bagegen find wieder biejenigen, innershalb benen noch ein Schnitt wie FGJK gemacht werden kann, und baher einfach X=r, $x_0=0$. Man hat also

$$0 = \frac{1}{2} r \int_{0}^{r} dx \cdot \frac{1}{\sqrt{rx - x^{2}}} \int_{0}^{\sqrt{r^{2} - rx}} dy \cdot 1 = \frac{1}{2} r \int_{0}^{r} dx \cdot \frac{\sqrt{r^{2} - rx}}{\sqrt{rx - x^{2}}}$$

ober, wie nun leicht zu finden ist,

$$0=r^2\;;$$

bie Oberfläche bes gangen von ber Augelfläche eingeschloffenen chlindrifchen Flächenftudes ift bemnach 4r2 ober gleich bem Quadrate bes Durchmeffers ber Augel.

Hätte man bei bieser Aussührung die Ordnung in der Integration umgekehrt und die Grenzen von x von y abhängig gemacht, so hätte man $X = GH = \frac{r^2 - y^2}{r}$, $x_0 = 0$ gefunden, da diese Grenzen von x dann den Grenzen des Bogens FEH in einem um y von der Ebene der xz entsernten Schnitte entsprechen; die Grenzen von y sind $y_0 = 0$, Y = r, und damit hat man

Sest man dann in biesem Ausbruck arc $\cos \frac{2\,{
m y}^2-{
m r}^2}{{
m r}^2}=arphi$, so wird

$$y = r \sqrt{\frac{1 + \cos \varphi}{2}} = r \cos \frac{1}{2} \varphi$$
, $\frac{dy}{d\varphi} = -\frac{1}{2} r \sin \frac{1}{2} \varphi$,

und für die Grenzen hat man $\varphi = 0$, wenn y = r, und $\varphi = \pi$, wenn y = 0 ist; mithin findet man

$$O = \frac{1}{4} r^2 \int_{\pi}^{0} d\varphi \cdot -\varphi \sin \frac{1}{2} \varphi = \frac{1}{4} r^2 \int_{0}^{\pi} d\varphi \cdot \varphi \sin \frac{1}{2} \varphi$$
$$= \frac{1}{4} r^2 \int_{0}^{\pi} \cdot (4 \sin \frac{1}{2} \varphi - 2 \varphi \cos \frac{1}{2} \varphi) = r^2.$$

Es ergibt fich nun ferner

$$OX = \frac{1}{2} r \int_0^r dx \cdot \frac{x}{\sqrt{rx - x^2}} \int_0^{\sqrt{r^2 - rx}} dy \cdot 1 = \frac{1}{2} r \int_0^r dx \cdot \sqrt{rx} ,$$
 also and

$$\mathbf{OX} = \frac{1}{3}\mathbf{r}^3 \quad , \qquad \mathbf{X} = \frac{1}{3}\mathbf{r} \; ;$$

und ba man nach früher behandelten Ausbrücken

$$\int dx \cdot \frac{r-x}{\sqrt{rx-x^2}} = \Delta_x \cdot \left(\sqrt{rx-x^2} + \frac{1}{2} r \arccos \frac{r-2x}{r} \right)$$

erhält, so folgt baraus

$$\mathbf{OY} = \frac{1}{8}\pi \mathbf{r}^3 \quad , \qquad \mathbf{Y} = \frac{1}{8}\pi \mathbf{r} .$$

Endlich findet man

OZ =
$$\frac{1}{2}$$
r $\int_{0}^{r} dx . \int_{0}^{\sqrt{r^{2}-rx}} dy . 1 = \frac{1}{2}$ r $\int_{0}^{r} dx . \sqrt{r^{2}-rx}$,
OZ = $\frac{1}{3}$ r³, Z = $\frac{1}{3}$ r.

Der Schwerpunkt der ganzen in der Augel eingeschlossenen Cylinberstäche hat sonach die Coordinaten:

$$\mathbf{X} = \frac{1}{3}\mathbf{r} \quad , \quad \mathbf{Y} = \mathbf{Z} = 0 \ .$$

Um auf die gegenwärtige Aufgabe die Gleichungen (34°) in Polars-Coordinaten anzuwenden, wird man am besten thun, die Achse der z parallel zur Erzeugenden der Cylindersläche zu nehmen, die Ebene der xz durch die Achse derselben zu legen, den Pol aber im Mittelpunkt der Augel zu lassen; bezeichnet dann r den veränderlichen Fahrstrahl für die Bunkte der Cylindersläche, so wird deren Gleichung die einfache Form erhalten:

$$\mathbf{r} = \mathbf{r} \frac{\cos \omega}{\sin \vartheta}$$
,

worin r noch bem Durchmeffer ber Cylinberfläche ober bem Halbmeffer ber Kugel gleich ift. Man zieht baraus

$$\frac{d\mathbf{r}}{d\vartheta} = -\mathbf{r} \frac{\cos \omega \cos \vartheta}{\sin^2 \vartheta} \quad , \quad \frac{d\mathbf{r}}{d\omega} = -\mathbf{r} \frac{\sin \omega}{\sin \vartheta}$$

und findet bamit

$$r \sqrt{\left\{r^2 + \left(\frac{\mathrm{d}\,r}{\mathrm{d}\,\vartheta}\right)^2\right\} \sin^2\vartheta + \left(\frac{\mathrm{d}\,r}{\mathrm{d}\,\omega}\right)^2} = r^2 \frac{\cos\omega}{\sin^2\vartheta} \ .$$

Beachtet man dann, daß die eine Grenze von $\mathfrak I$ in einem durch die Achse der z geführten ebenen Schnifte, welcher den Winkel ω mit der Ebene der xz einschließt, $\mathfrak I=\frac14\pi$ ist, während die andere sich durch Berbindung der obigen Gleichung der Cylinderstäche mit der Gleichung der Kugelstäche:

ergibt, woburch bie Beziehung:

$$\sin \vartheta = \cos \omega$$
 , $\vartheta = \frac{1}{2}\pi - \omega$

jum Borfchein kommt, fo hat man

$$O = \int_{0}^{\frac{1}{4}\pi} d\omega \cdot \int_{\frac{1}{4}\pi}^{\frac{1}{4}\pi - \omega} d\omega \cdot -r^{2} \frac{\cos \omega}{\sin^{2} \vartheta} = r^{2} \int_{0}^{\frac{1}{4}\pi} d\omega \cdot \cos \omega \cdot \frac{1}{4}\pi - \omega$$

$$= r^{2} \int_{0}^{\frac{1}{4}\pi} d\omega \cdot \sin \omega = r^{2} .$$

Nach biefem findet man nun leicht die weitern Beziehungen und Werthe:

$$\begin{split} \mathbf{OX} &= \int_{0}^{\frac{1}{2}\pi} \int_{\frac{1}{2}\pi}^{\frac{1}{2}\pi - \omega} \mathrm{d}\vartheta \cdot -\mathbf{r} \sin\vartheta \cos\omega \cdot \mathbf{r}^{2} \frac{\cos\omega}{\sin^{2}\vartheta} = \mathbf{r}^{3} \int_{0}^{\frac{1}{2}\pi} \int_{\frac{1}{2}\pi}^{\frac{1}{2}\pi - \omega} \mathrm{d}\vartheta \cdot -\frac{\cos^{3}\omega}{\sin^{2}\vartheta} \\ &= \mathbf{r}^{3} \int_{0}^{\frac{1}{2}\pi} \mathrm{d}\omega \cdot \sin\omega \cos^{2}\omega = \frac{1}{3}\mathbf{r}^{3} \;, \\ \mathbf{OY} &= \int_{0}^{\frac{1}{2}\pi} \int_{\frac{1}{2}\pi - \omega}^{\frac{1}{2}\pi - \omega} \mathrm{d}\vartheta \cdot -\mathbf{r} \sin\vartheta \sin\omega \cdot \mathbf{r}^{2} \frac{\cos\omega}{\sin^{2}\vartheta} = \mathbf{r}^{3} \int_{0}^{\frac{1}{2}\pi} \int_{\frac{1}{2}\pi}^{\frac{1}{2}\pi - \omega} \frac{\sin\omega \cos^{2}\omega}{\sin^{2}\vartheta} \\ &= \mathbf{r}^{3} \int_{0}^{\frac{1}{2}\pi} \int_{\frac{1}{2}\pi - \omega}^{\frac{1}{2}\pi - \omega} \cos\omega \cdot \mathbf{r}^{2} \frac{\cos\omega}{\sin^{2}\vartheta} = \mathbf{r}^{3} \int_{0}^{\frac{1}{2}\pi} \int_{\frac{1}{2}\pi}^{\frac{1}{2}\pi - \omega} \frac{\cos^{2}\omega \cos\vartheta}{\sin^{3}\vartheta} \\ &= \mathbf{r}^{3} \int_{0}^{\frac{1}{2}\pi} \int_{\frac{1}{2}\pi}^{\frac{1}{2}\pi - \omega} \int_{\frac{1}{2}\pi}^{\frac{1}{2}\pi - \omega} \frac{1}{\sin^{2}\vartheta} = \mathbf{r}^{3} \int_{0}^{\frac{1}{2}\pi} \int_{0}^{\frac{1}{2}\pi} \int_{\frac{1}{2}\pi}^{\frac{1}{2}\pi - \omega} \frac{1}{\sin^{3}\vartheta} \\ &= \mathbf{r}^{3} \int_{0}^{\frac{1}{2}\pi} \int_{0}^{\frac{1}{2}\pi - \omega} \frac{1}{2\sin^{2}\vartheta} = \frac{1}{4}\mathbf{r}^{3} \int_{0}^{\frac{1}{2}\pi} \mathrm{d}\omega \cdot (1 - \cos2\omega) = \frac{1}{8}\pi\mathbf{r}^{3}, \end{split}$$

welche mit ben oben gefundenen übereinstimmen.

S. 57.

Stwas weniger einfach find bie Ausbrude für die Coordinaten bes Schwerpunktes bes Augelflächenstückes BCDE, Fig. 56, welches von ber obengenannten Cylindersläche und ber Ebene ber xy begrenzt wird.

Buerft erhalt man mittels ber Gleichung ber Rugel, wie in §. 55, aber mit Umanberung ber Orbnung in ber Integration

indem man nun r2 — y2 durch r'2 ersett; X und x0 find nun die Grenzen des Bogens CE, nämlich

$$X = GC = \sqrt{r^2 - y^2} = r' \quad , \quad x_0 = GF = \frac{r^2 - y^2}{r} = \frac{r'^2}{r},$$

ba die letztere durch dieselbe Parabel bestimmt wird, die im vorigen S. benützt wurde; die Grenzen von y dagegen sind wieder r und O, und es wird dadurch

$$O = r \int_0^r dy \cdot \int_r^{\frac{r'^2}{r}} dx \cdot -\frac{1}{\sqrt{r'^2 - x^2}} = r \int_0^r dy \cdot \arccos \frac{r'}{r} .$$

Macht man bann $r^2 - y^2 = r^2 \cos^2 \varphi$, woraus

$$y = r \sin \varphi$$
 , $\frac{dy}{d\varphi} = r \cos \varphi$

und bie Grenzen: $\varphi = \frac{1}{4}\pi$ für y = r, $\varphi = 0$ für y = 0 folgen, so erhält man

$$0 = r^2 \int_0^{\frac{1}{4}\pi} d\varphi \cdot \varphi \cos \varphi = r^2 (\frac{1}{2}\pi - 1) = \frac{1}{2}\pi r^2 - r^2$$

und schließt baraus, bag bas von ben Ebenen ber xz und yz und von ber Cylinberfläche begrenzte Stud ber Rugelfläche bas Quabrat bes halbmeffers zur Oberfläche hat und bemnach bem entsprechenben Stud ber eingeschloffenen Cylinberfläche, bag also auch bie von ber halb-tugel übrig bleibenbe Fläche ber barin eingeschloffenen Cylinberfläche an Flächeninhalt gleich ift.

Diefer Werth ergibt fich wieber fehr einfach mittels ber erften ber Gleichungen (34ª); benn man hat fur bie Rugel

$$\frac{\mathrm{d}^2\,\mathrm{O}}{\mathrm{d}\,\omega\,\mathrm{d}\,\vartheta}=\mathrm{r}^2\sin\vartheta\,,$$

und für das betreffende Stück berfelben erhält I bieselben Grenzen wie im vorhergehenden S. (bie Erzeugende der Cylinderstäche parallel zur Achse der z vorausgesetht); es wird daher

$$O = \int_0^{\frac{1}{4}\pi} d\omega \cdot \int_{\frac{1}{4}\pi-\omega}^{\frac{1}{4}\pi} d\vartheta \cdot r^2 \sin\vartheta = r^2 \int_0^{\frac{1}{4}\pi} d\omega \cdot \cos\omega = r^2.$$

Für bas vorher betrachtete Flächenstuld BCDE hat man sodann bie Momente:

$$OX = r \int_{0}^{r} dy \cdot \int_{r'}^{\frac{r'^{2}}{r}} \frac{-x}{\sqrt{r'^{2}-x^{2}}} = \int_{0}^{r} dy \cdot y \sqrt{r^{2}-y^{2}} = \frac{1}{3}r^{2},$$

$$OY = r \int_{0}^{r} dx \cdot \int_{\sqrt{r^{2}-rx}}^{r} \frac{y}{\sqrt{r_{r}^{2}-y^{2}}} = r \int_{0}^{r} dx \cdot \sqrt{rx-x^{2}},$$

in beren letterem r, für $\sqrt{r^2-x^2}$ steht und die Ordnung der Integration geandert ist; ferner hat man

$$\int dx. \sqrt{rx-x^2} = \Delta \cdot \left[\frac{1}{8} r^2 \arccos \frac{r-2x}{r} - \frac{1}{4} (r-2x) \sqrt{rx-x^2} \right],$$

alfo zwischen ben angezeigten Grenzen

$$\mathbf{OY} = \frac{1}{8}\pi\mathbf{r}^3.$$

Endlich ergibt sich noch

OE =
$$r \int_0^r dy \cdot \int_{\frac{r'^2}{r}}^{r'} dx \cdot 1 = \int_0^r dy \cdot r' (r - r')$$
,

und wenn für r' beffen Werth eingeführt wirb,

$$0Z = \frac{1}{4}\pi r^3 - \frac{2}{3}r^3.$$

Aus biefen Werthen zieht man

$$\mathbf{X} = \frac{2}{3(\pi - 2)} \mathbf{r} = 0,58397... \quad \mathbf{Y} = \frac{\pi \mathbf{r}}{4(\pi - 2)} = 0,68797... ,$$

$$\mathbf{Z} = \frac{1}{6} \mathbf{r} \frac{3\pi - 8}{\pi - 2} = 0,20801... ;$$

für das ganze auf der positiven Seite der y gelegene, von der Cylinberstäche begrenzte Stück der Augelstäche bleiben die Werthe von X und W dieselben, Z dagegen wird Null.

Zulett wird man auf dieselbe Weise für das übrigbleibende Stuck bes Achttheils der Augelsläche, dessen Oberstäche oben schon gleich r² gefunden wurde, die Momente:

$$0x = \frac{1}{12}r^3(3\pi - 4)$$
, $0x = \frac{1}{8}\pi r^3$, $0z = \frac{2}{3}r^3$

erhalten und baraus bie Coordinaten:

$$\mathbf{X} = \frac{1}{12} \mathbf{r} (3\pi - 4)$$
, $\mathbf{Y} = \frac{1}{8} \pi \mathbf{r}$, $\mathbf{Z} = \frac{2}{3} \mathbf{r}$

berechnen. Die Berechnung biefer Werthe mittels ber Gleichungen (34-) - burfte eine empfehlungswerthe Nebung fein.

HII. Comerpuntt homogener forperlicher Manme,

§. 58.

Die Gleichungen (17) können unmittelbar zur Bestimmung bes Schwerpunktes eines körperlichen Raumes angewendet werden, wenn die Begrenzungen besselben gegeben und von der Art sind, daß sie immer durch Ebenen vorgestellt werden können, die mit den Goorbinaten=Ebenen parallel bleiben, was natürlich nicht den Fall aussichtließt, wo der Raum durch eine stetige krumme Fläche begrenzt wird, da hier die zu der entsprechenden Coordinatenachse senkrechte Tangential=Gbene die in dieser Richtung begrenzende Ebene ist. Die genannten Gleichungen, sowie die ihnen vorausgehenden (15) und (16) beruhen darauf, daß

 $\frac{d^{3}V}{dx\,dy\,dz}=1$

ift, und davon kann man sich auf ähnliche Weise wie bei den Flächen leicht überzeugen. Denn ist V das Volumen eines Raumes, der nach der einen Seite hin von drei zu den Coordinaten=Ebenen parallelen Ebenen begrenzt wird, deren Entfernungen von jenen beziehungsweise x, y, z sind, so wird die Verrückung der zur yz parallelen Ebene um dx jenen Raum um einen Zuwachs dx vergrößern, und diese

Bergrößerung wird selbst einen Zuwachs zweiter Ordnung $A_{\gamma}A_{z}V$ erhalten, wenn auch die zur xz parallele Ebene um A_{γ} weiter gerückt wird; endlich erhält dieser letztere selbst wieder einen Zuwachs dritter Ordnung: $A_{z}A_{z}V$, wenn auch die dritte zur xy parallele Ebene von dieser um A_{z} weiter entfernt wird, und während nun die Sestalt und das Bolumen des ersten und zweiten Zuwachses noch von der ansberweitigen Begrenzung des Raumes V abhängt, wie man aus der Fig. 57 ersehen wird, erscheint der dritte Zuwachs unter der Sestalt eines senkrechten Parallelepipeds, dessen Kanten A_{x} , A_{y} , A_{z} sind, dessen Bolumen daher durch das Product $A_{x}A_{y}A_{z}$ gemessen wird. Man hat demnach mit der Beachtung, daß dieses Parallelepiped dasselbe bleibt, wenn man auch die Ordnung in der Verrückung der besprenzenden Ebenen ändert und z. B. zuerst y, dann z und zuletzt wachsen läßt, daß man also sein Volumen einsach mit A_{x} 0 bezeichnen kann, die Gleichungen:

$$\Delta^{3}V = \Delta x \Delta y \Delta z \quad , \quad \frac{\Delta^{3}V}{\Delta x \Delta y \Delta z} = 1$$

und folglich auch für ben Anfangswerth biefes Berhältniffes ober für bas Aenberungsgefes bes Bolumens in Bezug auf die brei unabhängigen Beränderlichen x, y, z, die Formen:

$$\frac{d^3V}{dx\,dy\,dz} = \frac{d\cdot\frac{dV}{dx}}{d\cdot\frac{dy}{dz}} = 1 ,$$

aus benen man nach und nach zieht

$$\frac{d \cdot \frac{dV}{dx}}{dy} = \int_{z_0}^{Z} dz \cdot 1 , \quad \frac{dV}{dx} = \int_{y_0}^{Y} \int_{z_0}^{Z} dz \cdot 1 ,$$

$$V = \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \int_{z_0}^{Z} dz \cdot 1 ,$$

wie es in §. 22 bereits angegeben wurbe.

Die Gleichungen (17) werben nun auf ähnliche Weise behandelt, wie die Gleichungen (34); die Veränderlichen x, y, z selbst sind, wie bemerkt, unabhängig von einander, ihre Grenzen aber nur in dem Falle, wo der betreffende Raum die Gestalt eines rechtwinkligen Parallelepipeds hat, dessen Seiten parallel zu den Coordinaten = Sbenen sind.

Im Allgemeinen sind die Grenzen von z Functionen von x und y, und die von y Functionen von x; denn die Grenzen von z sind die Abstände der beiden Endpunkte der in dem betressenden Raume einzeschlossenen Durchschnittslinie zweier Ebenen, die zu den Ebenen der yz und xz parallel und beziehungsweise von ihnen um x und y entstent sind, sie ändern sich also im Allgemeinen mit der Lage oder Entsernung dieser Ebenen und sind folglich Functionen dieser Entsernungen. Die Grenzen von y sind dann die beiden äußersten Entsernungen von der Sene der xz, welche die vorhergehende zur Achse der parallele Gerade in dem zur yz parallelen Schnitte erhalten kann, und ändern sich demnach wieder mit der Lage dieses Schnittes oder mit dem Werthe von x; die Grenzen dieser letztern Beränderlichen endlich sind die Entsernungen der beiden äußersten Schnitte, die durch den gegebenen Raum parallel zur Ebene der yz gemacht werden können, von dieser Ebene, und sind daher unmittelbar gegeben.

Ift bemnach bas Bolumen V von zwei frummen Flachen begrenzt, beren Gleichungen bie Formen haben:

$$z = F(x, y)$$
, $z' = f_0(x', y')$,

und hat man zwischen ben Grenzen von n und y

$$F(x,y) > f_0(x,y)$$

so tann man Z = F(x, y), z₀ = f(x, y) fegen, und die Gleichun= gen (17) nehmen die Formen an:

$$V = \int_{x_{0}}^{X} \int_{y_{0}}^{Y} dy \cdot [F(x,y) - f_{0}(x,y)]$$

$$VX = \int_{y_{0}}^{X} \int_{y_{0}}^{Y} dy \cdot x [F(x,y) - f_{0}(x,y)]$$

$$VY = \int_{x_{0}}^{X} \int_{y_{0}}^{Y} dy \cdot y [F(x,y) - f_{0}(x,y)]$$

$$VZ = \int_{x_{0}}^{X} \int_{y_{0}}^{Y} dy \cdot \frac{1}{2} [F^{2}(x,y) - f_{0}^{2}(x,y)]$$
(35.)

Diefelbe Form behalten biefe Ausbrude, wenn der gegebene Raum bon zwei Theilen derfelben Flache begrenzt ist; in diesem Falle sind Deser, handens der Mechanit II. bann Z unb zo zwei Werthe von z, die fich fur birfelben Berthe von z und y ans ber Gleichung:

$$z = f(x, y)$$

biefer Fläche ergeben. Sie werben bagegen einfacher, wenn eine ber begrenzenben Flächen bie Gbene ber xy ift, für welche man bie Gleichung: == 0 hat; es werben bann

36.)
$$\begin{cases} V = \int_{x_{\bullet}}^{X} \int_{y_{\bullet}}^{Y} dy \cdot f(x, y), & VX = \int_{x_{\bullet}}^{X} \int_{y_{\bullet}}^{Y} dy \cdot x f(x, y), \\ VY = \int_{x_{\bullet}}^{X} \int_{y_{\bullet}}^{Y} dy \cdot y f(x, y), & VZ = \frac{1}{2} \int_{x_{\bullet}}^{X} \int_{y_{\bullet}}^{Y} dy \cdot f^{2}(x, y) \end{cases}$$

bie Bleichungen, welche zur Berechnung bes Schwerpunttes bienen.

§. 59.

In vielen Fällen laffen fich inbessen biefe boppelten Integrale auf einfache gurudführen. Bergleicht man nämlich ben Ausbrud:

$$V = \int_{x_0}^X \int_{y_0}^Y \int_{z_0}^Z dz \, . \, 1$$

und zwar die beiben innern Integrale besselben mit dem Werthe (27) von O in §. 35, so fieht man, daß das doppelte Integral:

$$\int_{\mathbf{y}_0}^{\mathbf{Y}} \int_{\mathbf{z}_0}^{\mathbf{Z}} d\mathbf{z} \cdot \mathbf{1}$$

bie Oberfläche bes in ber Entfernung x von ber Ebene ber yz fentrecht zur Achse ber x gemachten ebenen Schnittes ausbruckt, welche bei vielen Körpern unmittelbar in Function von x erhalten werben kann; bezeichnen wir fie also mit F,(x), so hat man sogleich

$$V = \int_{x_0}^{X} dx \cdot F_{\ell}(x) \cdot .$$

Gbenso zeigen die beiben Werthe OK und OV daselbst, daß die dop= pelten Integrale:

$$\int_{y_0}^{Y} dz \cdot y \quad \text{unb} \quad \int_{y_0}^{X} dz \cdot z \quad \text{def discontinuity} \quad \int_{z_0}^{z_0} dz \cdot z \quad \text{def discontin$$

bie Momente: y, F, (x) und z, F, (x) ber eben genannten Schnitt= flache barftellen, wenn'y, und z, bie Coorbinaten bes Schwerpunttes berfelben bezeichnen, bag atfo bie Ausbrücke:

$$\mathbf{V}\mathbf{Y} = \int_{\mathbf{x_0}}^{\mathbf{X}} \int_{\mathbf{y_0}}^{\mathbf{Y}} \int_{\mathbf{z_0}}^{\mathbf{Z}} \int_{\mathbf{z_0}}^{\mathbf{Z}} \mathbf{y} \cdot \mathbf{y} \cdot \mathbf{y} \cdot \mathbf{y} = \int_{\mathbf{z_0}}^{\mathbf{X}} \int_{\mathbf{y_0}}^{\mathbf{Y}} \int_{\mathbf{y_0}}^{\mathbf{Z}} \int_{\mathbf{z_0}}^{\mathbf{Z}} \mathbf{z} \cdot \mathbf{z}$$

and die Formen:

$$VV = \int_{x_0}^{X} dx \cdot y F_{x}(x) , \qquad VZ = \int_{x_0}^{X} dx \cdot z F_{x}(x)$$

annehmen konnen. Weiß man nun, bag bie Schwerpuntte aller gur Ebene ber yz parallelen Schnittflächen in einer und berselben Geraben liegen, beren Gleichungen:

y = ax + h

seien, so hat man auch

$$z = bx + k$$
man and
$$y, = ax + h$$

$$z, = bx + k$$

amb bennach wirb: . ::

nach twirb:

$$VY = a \int_{x_0}^{X} dx \cdot x F_{r}(x) + h \int_{x_0}^{X} dx \cdot F_{r}(x),$$

$$VZ = b \int_{x_0}^{X} dx \cdot x F_{r}(x) + k \int_{x_0}^{X} dx \cdot F_{r}(x),$$

und da man nach bem Vorhergehenden offenbar auch

$$\int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{X}} d\mathbf{x} \cdot \mathbf{x} \, \mathbf{F}_r(\mathbf{x}) = \mathbf{V} \mathbf{x} \quad , \quad \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{X}} d\mathbf{x} \cdot \mathbf{F}_r(\mathbf{x}) = \mathbf{V}$$

hat, so schließt man baraus die Gleichungen: x = ax + b, x = bx + k,

$$X = aX + h,$$

$$X = bX + k.$$

welche zeigen, bag auch ber Schwerpunkt bes gangen Rorpers' auf berfelben Beraden liegt, welche bie Schwerpuntte aller Schwittlichen enthält, und man fieht baraus, bag in biefem Falle bie beiben Gleichungen:

37.)
$$V = \int_{x_0}^{X} dx \cdot F_{x}(x) , \quad VX = \int_{x_0}^{X} dx \cdot x F_{x}(x)$$

gur Bestimmung bes Schwerpunttes. genügen.

S. 60.

Unter biese Rlaffe von torperlichen Raumen können zuerst die Pyramide und der Regel gereiht werden, da bei biesen alle zur Grundstäche parallelen Schnittstächen ähnlich sind und beren Schwerpunkte alle auf der Gezaden liegen, welche die Spite mit dem Schwerpunkte der Grundstäche verbindet.

Um aber zugleich mehrere Fälle zu umfassen, wollen wir den Schwerpunkt einer von parallelen Sbenen begrenzten abgekürzten Ph-Tamibe ober eines solchen Regels zu berechnen suchen. — Sei dazu B der Flächeninhalt der größern, b der der kleinern von beiben Grundsstächen und h die senkrechte Entfernung derselben oder die Höhe der genannten Körper; die Abstände bleser Ebenen von der ergänzt gedachten Spize seien H und ho, und das Coordinatenspstem werde so gelegt, daß die kleinere Grundsläche in die Ebene der yz zu liegen kommt, daß also die Achse der x auf beiben Grundslächen senkrecht steht. Man hat dann zuerst

$$B: b = H^{2}: b_{0}^{2} , V \overline{b}: V \overline{b} = H: h_{0},$$

$$V \overline{B} - V \overline{b}: V \overline{B} = H - h_{0}: H = h: H,$$

$$V \overline{B} - V \overline{b}: V \overline{b} = h: h_{0},$$

und baraus

araus
$$H = h \frac{\sqrt[4]{B}}{\sqrt{B} + \sqrt{b}}, \quad h_0 = h \frac{\sqrt[4]{b}}{\sqrt{B} + \sqrt{b}}.$$

Legt man bann in der Entfernung x von der fleinen Grundfläche eine bazu parallele Ebene burch den Körper, fo hat man für die Oberfläche O des gemachten Schnittes die Proportion:

$$\sqrt{B}: \sqrt{O} = H: x + h_0 = h\sqrt{B}: x(\sqrt{B} + \sqrt{b}) + h\sqrt{b}$$
Antib babards

$$0 = F_{\prime}(x) = \frac{1}{h^2} \left[x \left(\sqrt{B} - \sqrt{b} \right) + h \sqrt{h} \right]^2,$$

Der Ausbruck für bas Bolumen eines folden Körpers wird bemnach

$$V = \int_0^h dx \cdot \frac{1}{h^2} \left[x \left(\sqrt{B} - \sqrt{b} \right) + h \sqrt{b} \right]^2$$

und gibt

$$V = \frac{1}{3}h\frac{\sqrt{B^3}-\sqrt{b^3}}{\sqrt{B}-\sqrt{b}} = \frac{1}{3}h\left(B+\sqrt{Bb}+b\right).$$

Ferner hat man

$$Vx = \int_0^h dx \cdot \frac{x}{h^2} \left[x \left(\sqrt{B} - \sqrt{b} \right) + h \sqrt{b} \right]^2, \quad \text{(1)}$$

und wenn man nach Entwidelung bes Binoms bie einzelnen Blieber integrirt, fo finbet man mit einigen einfachen Reductionen.

$$Vx = \frac{1}{12}h^2(3B+2\sqrt{Bb}+b)$$

$$V\mathbf{x} = \frac{1}{12}h^2 \left(3B + 2\sqrt{B\,b} + b\right)$$
und zieht daraus mit dem vorherzehenden Werthe
$$\mathbf{x} = \frac{1}{4}h\frac{3B + 2\sqrt{B\,b} + b}{B + \sqrt{B\,b} + b}$$

als Entfernung bes Schwerpunftes von ber fleinen Grunbfläche; als Entfernung X' besfelben von ber großern Brunbflache ergibt fich bamit

$$\mathbf{X}' = \frac{1}{4} \mathbf{h} \frac{\mathbf{B} + 2\sqrt{\mathbf{B}\mathbf{b}} + 3\mathbf{b}}{\mathbf{B} + \sqrt{\mathbf{B}\mathbf{b}} + \mathbf{b}}$$

Bezeichnet man dann zwei entsprechende (homologe) Linien ber beiden Grundflächen einer Pyramibe ober eines Regels mit & und a, fo fann man

$$B = mA^2 / \gamma / b = ma^2$$

seten, indem man mit m einen Coeffizienten bezeichnet, beffen Werth bon ber geometrischen Gestalt ber Grundflächen abhängt; es wird bann einfacher

$$\mathbf{X} = \frac{1}{4} h \frac{3A^2 + 2Aa + a^2}{A^2 + Aa + a^2}.$$

Bei einem. Regel mit kreisförmigen Grundflächen können A und a burch die halbmeffer R' und r bewelben ersetzt werben, woburch ber vorstehende Werth die Form annimmt:

$$\mathbf{x} = \frac{1}{4} \frac{1}{4} \frac{3R^2 + 2Rr + r^2}{R^2 + Rr + r^2}$$

Wenn B = b wirb, bann geht bie abgeschnittene Pyramibe in ein Prisma, der Regel in einen Cylinder über, und man erhalt

1

$$\mathbf{x} = \frac{1}{2}\mathbf{h},$$

wie vorauszusehen war.

Um bagegen bie Lage bes Schwerpunttes einer fpigen Phramide ober eines solchen Regels zu erhalten, muß man in bem obigen Werthe von X bie Grunbfläche i gleich Rull nehmen; man findes badurch

$$\mathbf{x} = \frac{3}{4}\mathbf{h} \quad , \quad \mathbf{x}' = \frac{1}{4}\mathbf{h} \; ;$$

ber Schwerpunkt einer fpigen Pyramide ober eines spigen Regels liegt bemnach auf ber Geraben, welche ben Schwerpunkt ber Grundfläche mit ber Spige verbindet, um gihrer Länge von bieser ober um 4 von ber Grundfläche entfernt, ba die Theile dieser Geraben den Entfernungen X und X' proportional sind.

Nach dem vorhergehenden Ergebuisse tann die Lage bes Schwerpunktes einer dreiseitigen Phramide auch einfach durch die Coordinaten ihrer Echuntte ausgedruckt werben.

Bezeichnet man nämlich bie Coordinaten ber Echpuntie: B, D, E, F bes Tetraebers, Fig. 58, ber Reihe nach mit

x₀ y₀ z₀ , x₁ y₁ z₁ , x₂ y₂ z₂ , x₃ y₃ z₃ , so findet man für die Coordinaten x', y', z'' des Schwerpunktes G der Grundskliche BDE nach bem frühern (§. 52) bis Werthe!

$$x' = \frac{1}{3} (x_0 + x_1 + x_2),$$

$$y' = \frac{1}{3} (y_0 + y_1 + y_2),$$

$$z' = \frac{1}{3} (z_0 + z_1 + z_2),$$

und für die Coordinaten X, X, Z bes Schwerpunktes C bes Tetraebers, welcher die Gerade GF in dem Berhaltniffe 1:3 theilt, die Ausbrude:

$$\mathbf{X} = \mathbf{x}' + \frac{1}{4}(\mathbf{x}_3 - \mathbf{x}') = \frac{3}{4}\mathbf{x}' + \frac{1}{4}\mathbf{x}_3,$$

$$\mathbf{Y} = \mathbf{y}' + \frac{1}{4}(\mathbf{y}_3 - \mathbf{y}') = \frac{3}{4}\mathbf{y}' + \frac{1}{4}\mathbf{y}_3,$$

$$\mathbf{Z} = \mathbf{z}' + \frac{1}{4}(\mathbf{z}_3 - \mathbf{z}') = \frac{3}{4}\mathbf{z}' + \frac{1}{4}\mathbf{z}_3,$$

ober mit den vorhergehenden Werthen von x', y', z'

$$X = \frac{1}{4}(x_0 + x_1 + x_2 + x_3),$$

$$Y = \frac{1}{4}(y_0 + y_1 + y_2 + y_3),$$

$$Z = \frac{1}{4}(z_0 + z_1 + z_2 + z_3).$$

Diese Ausbrude konnen aber auch bie Formen annehmen:

$$\mathbf{X} = \frac{\frac{1}{2}(x_0 + x_1) + \frac{1}{2}(x_2 + x_3)}{2},$$

$$\mathbf{Y} = \frac{\frac{1}{2}(y_0 + y_1) + \frac{1}{2}(y_2 + y_3)}{2},$$

$$\mathbf{Z} = \frac{\frac{1}{2}(z_0 + z_1) + \frac{1}{2}(z_2 + z_3)}{2},$$

und zeigen bann, baß ber Schwerpunkt eines Tetraebers auch in ber Mitte einer Geraden liegt, welche die Mittel= punkte zweier gegenüberliegenden Kanten verbindet. So liegt C auch in der Mitte ber Geraden HK, Fig. 58, welche die Mittelpunkte ber gegenüberliegenden Kanten BE und DF verbindet.

Wird einer der Capuntte der breiseitigen Pyramide selbst als Ansianz der Coordinaten genommen, 3. B. berjenige, dessen Coordinaten 30. 70, 20 find, so hat man

$$X = \frac{1}{4}(x_1 + x_2 + x_3)$$
, $Y = \frac{1}{4}(y_1 + y_2 + y_3)$, $Z = \frac{1}{4}(z_1 + z_2 + z_3)$

als Coordinaten thres Schwerpunktes.

Alle biefe Werthe zeigen auch, daß der Schwerpunkt eines Tetraeders biefelbe Lage hat, wie der Schwerpunkt von vier gleichschweren, fest

verbundenen Maffen, beren einzelne Schwerpunkte die vier Echpunkte bes Tetraebers bilben.

§. 62.

Ein von ebenen Flächen begrenzter Körper kann immer in breiseitige Phramibe zerlegt werben, welche einen Echunkt im Anfang ber Coordinaten haben, [wobei bieser am einfachsten in das Innere bes Körpers verlegt wird], und beren drei übrigen Echunkte mit Echunkten bes lettern zusammenfallen. Sind bemnach die Coordinaten der Echpunkte eines solchen Polyeders gegeben, so sindet man die seines Schwerpunktes mittels der Formeln des vorhergehenden S. und der Gleichungen (12), wenn auch das Bolumen der einzelnen Tetraeber durch die gegebenen Coordinaten ausgedrückt worden ist.

Werben nämlich die Coordinaten der Echpunkte des Polyebers der Reihe nach mit x_1 y_1 z_1 , x_2 y_2 z_2 , x_3 y_3 z_3 , etc., sein Volumen mit V bezeichnet, die körperlichen Räume der einzelnen Tetraeder mit K', K'', etc. und die Coordinaten ihrer Schwerpunkte mit x' y' z', x'' y'' z'', x''' y''' z''', etc., so hat man

$$V = K' + K'' + K''' + \text{etc.} = \Sigma \cdot K,$$

$$VX = K'x' + K''x'' + K'''x''' + \text{etc.} = \Sigma \cdot Kx,$$

$$VY = \Sigma \cdot Ky,$$

$$VZ = \Sigma \cdot Kz,$$

und weil die Spite eines jeben Tetraebers im Anfangspunkte liegt, so wird nach bem vorhergehenden S.

$$\begin{aligned} \mathbf{x}' &= \frac{1}{4} (\mathbf{x}_1 + \mathbf{x}_2 + \mathbf{x}_3) \;, \; \; \mathbf{y}' = \frac{1}{4} (\mathbf{y}_1 + \mathbf{y}_2 + \mathbf{y}_3) \;, \; \; \mathbf{z}' = \frac{1}{4} (\mathbf{z}_1 + \mathbf{z}_2 + \mathbf{z}_3) \;, \\ \mathbf{x}'' &= \frac{1}{4} (\mathbf{x}_2 + \mathbf{x}_3 + \mathbf{x}_4) \;, \; \; \mathbf{y}'' = \frac{1}{4} (\mathbf{y}_2 + \mathbf{y}_3 + \mathbf{y}_4) \;, \; \; \mathbf{z}'' = \frac{1}{4} (\mathbf{z}_2 + \mathbf{z}_3 + \mathbf{z}_4) \;, \\ \text{etc.} \end{aligned}$$

Um bann auch das Volumen K einer breiseitigen Pyramibe BCDE, Fig. 59, burch die Coordinaten ihrer Eden auszudrücken, prosicire man dieselbe auf die Sbene ber xy und bezeichne die Oberstäche der Projectionen der 4 Seitenflächen, nämlich

$$x_1 y_1 z_1 , x_2 y_2 z_2 , x_3 y_3 z_3 , x_4 y_4 z_4 .$$

Die Figur zeigt bann, daß bas Bolumen bes Tetraebers BCDE burch bie vier schief abgeschnittenen breiseitigen Prismen:

BCDbcd, BCEbce, BDEbde, CDEcde

und zwar burch bie Differenz zwischen ber Summe ber beiben ersten und ber Summe ber beiben letten ausgebrückt wird, daß man also nach einem bekannten geometrischen Sate hat

$$K = \frac{1}{3} O_1 (z_1 + z_2 + z_3) + \frac{1}{3} O_2 (z_1 + z_2 + z_4) - \frac{1}{3} O_3 (z_1 + z_3 + z_4) - \frac{1}{3} O_4 (z_2 + z_3 + z_4) ,$$

ober in anberer Form:

$$K = \frac{1}{3}z_{4}(O_{1} + O_{2} - O_{3}) + \frac{1}{3}z_{2}(O_{1} + O_{2} - O_{4})$$
$$- \frac{1}{3}z_{3}(O_{3} + O_{4} - O_{1}) - \frac{1}{3}z_{4}(O_{3} + O_{4} - O_{2});$$

bas Biered bode zeigt aber, baß

$$0_1 + 0_2 = 0_3 + 0_4,$$

und bamit wird

$$K = \frac{1}{3}(z_1 O_4 - z_4 O_4 + z_2 O_3 - z_3 O_2)$$

Ferner hat man nach §. 37 mit Beachtung ber nämlichen Richtung in ber Aufeinanderfolge ber Eden

$$O_{1} = \frac{1}{2} [x_{1} (y_{2} - y_{3}) + x_{2} (y_{3} - y_{1}) + x_{3} (y_{1} - y_{2})],$$

$$O_{2} = \frac{1}{2} [x_{1} (y_{4} - y_{2}) + x_{2} (y_{1} - y_{4}) + x_{4} (y_{2} - y_{1})],$$

$$O_{3} = \frac{1}{2} [x_{1} (y_{4} - y_{3}) + x_{3} (y_{1} - y_{4}) + x_{4} (y_{3} - y_{1})],$$

$$O_{4} = \frac{1}{2} [x_{2} (y_{3} - y_{4}) + x_{3} (y_{4} - y_{2}) + x_{4} (y_{2} - y_{3})],$$

und wenn nun biese Werthe in ben letten von K eingeführt werden, so ift die gestellte Aufgabe gelöset. Der Ausbruck für K wird aber viel emfacher, wenn, wie oben bei ber Zerlegung bes Bolhebers in breiseitige Pyramiben angenommen wurde, eine Spige ber Phramibe, 3. B. E.

im Anfangspunkte liegt; dann ist $x_4 = y_4 = z_4 = 0$, die Werthe von O_2 , O_3 und O_4 werden

$$O_2 = \frac{1}{2}(x_2y_1 - x_1y_2), \quad O_3 = \frac{1}{2}(x_3y_1 - x_1y_3), \quad O_4 = \frac{1}{2}(x_2y_3 - x_3y_2),$$

und damit ergibt fich

$$K = \frac{1}{6} \left[(x_1 y_2 - x_2 y_1) z_3 + (x_3 y_1 - x_1 y_3) z_2 + (x_2 y_3 - x_3 y_2) z_1 \right].$$

Man hat bann bei ber Berechnung ber Werthe von K', K'', etc. nur barauf zu sehen, bağ man bei ber Aufeinanderfolge ber Eden immer bieselbe Richtung beibehält, und die Bestimmung des Schwerpunktes eines Polyeders hat sonach keine Schwierigkeit, als die Länge der Rechnung.

§. 63.

In besondern Fällen kann man indessen das vorhergehende allgemeine Verfahren nach ben obwaltenden Berhältnissen abandern. So
wird man die Lage des Schwerpunktes eines schief abgeschnittenen
Prisma's einsacher badurch bestimmen, daß man feine Entstrumig von
drei sich gegenseitig schneibenden Seitenstächen berechnet und den vorher
genannten geometrischen Sat zu Hülfe nimmt, nach welchem ein solches
Prisma in drei breiseitige Pyramiden zerlegt werden kann, welche sich
dem Rauminhalte nach verhalten, wie die Abstände der drei obern
Eden von der Gbene der drei untern.

Ist bemnach ABCDEF, Fig. 60, ein foldes Prisma, und bezeichnet man die genannten Abstände der Puntte D, E, F von der untern Grundfläche ABC mit h1, h2, h3, den Flächeninhalt dieser Grundfläche felbst mit O; so hat man für die drei Pyramiden: ABCE, ABDE, BDEF die Rauminhalte:

$$K' = \frac{1}{3} \operatorname{Oh}_i \ , \quad K'' = \frac{1}{3} \operatorname{Oh}_2 \ , \quad K''' = \frac{1}{3} \operatorname{Oh}_3 \ .$$

Nimmt man bann bie Ebene der Grundstäche ABC als Ebene der xy und bestimmt die Abstände z', z", z" der Schwerpunkte jener Pyramiden von dieser Ebene, so sieht man leicht, daß

$$z' = \frac{1}{4}h_1$$
, $z'' = \frac{1}{4}(h_1 + h_2)$, $z'' = \frac{1}{4}(h_1 + h_2 + h_3)$,

und der Abstand z des Schwerpunktes vom ganzen Prisma von derzielben Ebene ergibt fich aus der Gleichung?

$$\frac{1}{3}O(h_1+h_2+h_3)\mathbf{z} = \frac{1}{12}Oh_1^2 + \frac{1}{12}Oh_2(h_1+h_2) + \frac{1}{12}Oh_3(h_1+h_2+h_2),$$

aus welcher man zieht

$$= \frac{1}{4} \cdot \frac{h_1^2 + h_2^2 + h_3^2 + h_1 h_2 + h_1 h_3 + h_2 h_3}{h_4 + h_2 + h_3}$$

Auf gleiche Weise wird man auch die Abstände W und M bes Schwerzpunktes von zwei der Seitenslächen, z. B, von ABDF und ACDE bestimmen, indem man diese nach einander die erste als Ebene der xz, die zweite als Ebene der yz nimmt und die Entfernungen der Ranten CE und BF von den genannten Seitenslächen mit h' und h" bezeichnet. Um den ABCE und ABCE und hat für die erste

$$K' = \frac{1}{3}O(h_2 + h_3)$$
, $y' = \frac{1}{4}h'$,

für die zweite

$$(1, \dots, y) \in K' \to \frac{1}{3} Oh_{K'} + (1, y) = (1, y) \mapsto \frac{1}{2} h' \dots + (1, y)$$

und finbet bamit

$$\Psi = \frac{1}{4}h'\frac{2h_1 + h_2 + h_3}{h_1 + h_2 + h_3},$$

Als Abstand & von ber Chene ACED findet man ebenso ober einfach burch Bertauschung ber entsprechenden Größen

$$\mathbf{x} = \frac{1}{4} h^{2} \frac{h_{1} + h_{2} + 2h_{3}}{h_{1} + h_{2} + h_{3}},$$

und mit biesen Werthen ift bie Lage bes Schwerpunttes vollkommen bestimmt.

Bill man von bem schief abgeschnittenen-Prisma zu bem parallet begrenzten übergehen, so hat man $h_1=h_2=h_3$ zu nehmen und erhält baburch

$$\mathbf{z} = \frac{1}{2} \mathbf{h}_1$$
 , $\mathbf{Y} = \frac{1}{3} \mathbf{h}'$, $\mathbf{X} = \frac{1}{3} \mathbf{h}'$,

wie vorherzusehen war.

S. 64.

Um noch einige Beispiele für die Anwendung der Gleichungen (37) ju geben, mag ber Schwerpunkt eines elliptifchen Paraboloins und eines Ellipsoids bestimmt werden.

Die Gleichung bes erften, auf Achse und Scheitel bezogen, hat die Formen:

$$\frac{y^2}{h^2} + \frac{z^2}{c^2} = \frac{ax}{hc}$$
, $c^2y^2 + b^2z^2 = abcx$

und zeigt, bag jeber Schnitt, beffen Ebene zur Achse ber x fentrecht ift, eine Ellipse bilbet, beren Bleichung unter bie Form:

$$\frac{\frac{y^2}{abx} + \frac{z^2}{acx}}{\frac{b}{acx}} = 1$$

gebracht werben tann. Dan schließt baraus, baß bie beiben Salb-achfen biefer Ellipse burch

$$\sqrt{\frac{abx}{c}}$$
 und $\sqrt{\frac{acx}{b}}$

ausgebrückt werben und ihre Oberfläche bemnach burch bas Product:

$$\pi ax = F_{\mu}(x)$$

gemessen wird; ferner ist es einleuchtenb, baß bie Schwerpunkte aller bieser Schnitte in ber Achse ber x ober ber Achse bes Paraboloibs liegen, und baß man bemnach für bas Bolumen eines Raumes, welcher von bieser Fläche und einer zur Achse senkrechten Ebene, beren Abstand vom Scheitel gleich h sei, begrenzt wird, ben Ausbruck erhält:

$$V = \int_0^h dx \cdot \pi ax = \frac{1}{2} \pi ah^2.$$

Der Ausbruck für bas Moment VX wird ebenso einfach

$$\mathbf{VX} = \int_0^h \mathrm{d}\mathbf{x} \cdot \pi \mathbf{a} \mathbf{x}^2 = \frac{1}{3} \pi \mathbf{a} \mathbf{h}^3$$

und gibt mit bem Werthe von V

$$\mathbf{x} = \frac{2}{3}\mathbf{h}$$

als Abstand des Schwerpunttes vom Scheitel.

§. 65.

Die Gleichung bes Ellipsoids mit brei ungleichen Achsen, auf Mittelpunkt und Achsen bezogen, ift bekanntlich

$$\frac{x^2}{a^2} + \frac{y^2}{b^2} + \frac{z^2}{c^2} = 1;$$

man erhalt baraus bie Scheitelgleichung, wenn man a — x' für x ein= führt, und es ergibt fich bam für biefelbe mit Weglaffung bes Accentes

$$\frac{y^2}{b^2} + \frac{z^2}{c^2} = \frac{2ax - x^2}{a^2}.$$

Beber gur Achse ber x sentrechte, vom Scheitel um x entfernte Schnitt ift also wieber eine Guipse, beren Salbachsen bie Werthe haben:

$$\frac{b}{a}\sqrt{2ax-x^2}$$
 , $\frac{c}{a}\sqrt{2ax-x^2}$,

und beren Dberfläche bemnach burch

$$F_{\epsilon}(x) = \pi \frac{bc}{a^2} (2ax - x^2)$$

ausgedruckt wirb. Alle diese Schnitte haben ihre Schwerpunkte in ber Achse ber x liegen; zur Berechnung des Rauminhaltes und der Lage des Schwerpunktes von einem Segment, das von zwei zur Achse der x senkrechten Ebenen begrenzt wird, deren Entfernungen vom Anfangs-punkt oder vom Scheitel des Ellipsoids mit H und ho bezeichnet seien, hat man bemnach die Gleichungen:

$$V = \int_{h_0}^{H} \frac{\pi b c}{a^2} (2 a x - x^2) = \frac{\pi b c}{3a^2} [3 a (H^2 - h_0^2) - (H^3 - h_0^3)],$$

ober wenn H — ho = h gesett wird,

$$V = \frac{1}{3}\pi h \frac{hc}{a^2} [3a(H + h_0) - (H^2 + Hh_0 + h_0^2)]$$

nuþ

$$VX = \int_{h_0}^{H} \frac{\pi bc}{a^2} x (2ax - x^2) = \frac{\pi bc}{a^2} \left[\frac{2}{3} a (H^3 - h_0^4) - \frac{1}{4} (H^4 - h_0^4) \right]$$
$$= \frac{1}{12} \pi h \frac{bc}{a^2} \left[8a (H^2 + Hh_0 + h_0^2) - 3 (H + h_0) (H^2 + h_0^2) \right].$$

Für ho == 0, H == h wird einfacher

$$V = \frac{1}{3}\pi b c \frac{h^2}{a^2} (3a - h)$$
, $V = \frac{1}{12}\pi b c \frac{h^3}{a^2} (8a - 3h)$,

und bamit folgt

$$\mathbf{x} = \frac{1}{4} h \frac{8a - 3h}{3a - h}.$$

Wirb h = a, also bas Segment zum halben Ellipsoib, so finbet man

$$V = \frac{2}{3}\pi \text{ sho} , \quad \mathbf{X} = \frac{5}{8}\mathbf{a} .$$

Das ganze Ellipsoib hat folglich ein Bolumen $V=\frac{1}{4}\pi abc$ und ben Schwerpunkt im Mittelpunkt, ba h=2a, x=a wirb.

Aus ben vorhergehenden Werthen gehen die entsprechenden für ein Rugelsegment hervor, wenn a = b = c = r gesett wird; fie geben auf diese Weise für ein Segment, bessen höhe h ift, die Werthe:

$$V = \frac{1}{3}\pi h^2 (3r - h)$$
, $X = \frac{1}{4}h \frac{8r - 3h}{3r - h}$

und für bie Halbfugel

$$V = \frac{2}{3}\pi r^3 , \quad \mathbf{X} = \frac{5}{8}r,$$

worin X bie Entfernung vom Scheitel bes Segmentes ausbrack. Bill man die Entfernung X' vom Mittelpunkt kennen, fo findet man allgemein

$$X' = r - X = \frac{3}{4} \cdot \frac{(2r - h)^2}{3r - h}$$

und baher fur bie halbtugel X' = 3 r.

.§. 66.

Bu ben Körpern, auf welche sich die Gleichungen (37) anwenden lassen, gehören namentlich die von Umbrehungsachse als Achse der enzten Räume. Denn nimmt man die Umbrehungsachse als Achse der z, so ist jeder senkrecht zu derselben geführte Schnitt ein Kreis oder eine Ringsläche, je nachdem die Umbrehungssläche von einem oder von zwei Gurvensweigen erzeugt wurde, oder je nachdem der Körper um die Achse derz massin oder hohl ist; die Schwerpunkte aller dieser Schnitte liegen demenach in der Umdrehungsachse. Die Halbmesser y oder Y und yo der den Schnitt begrenzenden Kreise sind durch die Gleichungen der erzeugenden Curven:

$$y = f(x)$$
 ober $Y = F(x) \cdot anb \cdot y_0 = f_0(x)$

gegeben; bie beiben lettern konnen aber auch zwei verschiebene Werthe von y sein, die sich aus berselben Gleichung: y = f(x) für benselben Berth von x ergeben. Die Oberfläche eines Schnittes wird bemnach entweber burch

 $F_{\epsilon}(x) = \pi y^2 = \pi f^2(x)$

ober, wenn es eine Ringfläche ift, burch

$$\mathbf{F}_{1}(\mathbf{x}) = \pi(\mathbf{Y}^{2} - \mathbf{y}_{0}^{2}) = \pi[\mathbf{F}^{2}(\mathbf{x}) - \mathbf{f}_{0}^{2}(\mathbf{x})]$$

ausgebrudt, und bie Gleichungen (37) nehmen baburch für einen maffiven Körper bie Form an:

$$V = \pi \int_{x_0}^{X} dx \cdot f^2(x)$$
, $VX = \pi \int_{y_0}^{X} dx \cdot x f^2(x)$;

für einen hohlen bagegen werben fie

$$V = \pi \int_{x_0}^{X} dx \cdot [F^2(x) - f_0^2(x)], \quad V = \pi \int_{x_0}^{X} dx \cdot x [F^2(x) - f_0^2(x)]$$

$$V = \pi \int_{\mathbf{x}_{0}}^{\mathbf{X}} [\mathbf{F}^{2}(\mathbf{x}) - f_{0}^{2}(\mathbf{x})], \quad V \mathbf{X} = \pi \int_{\mathbf{x}_{0}}^{\mathbf{X}} d\mathbf{x} \cdot \mathbf{x} [\mathbf{F}^{2}(\mathbf{x}) - f_{0}^{2}(\mathbf{x})]$$
where, wie site generalists ausgeshift werden
$$V = \pi \int_{\mathbf{x}_{0}}^{\mathbf{X}} d\mathbf{x} \cdot \mathbf{y}^{2}, \qquad V \mathbf{X} = \pi \int_{\mathbf{x}_{0}}^{\mathbf{X}} d\mathbf{x} \cdot \mathbf{x} \mathbf{y}^{2},$$

$$V = \pi \int_{\mathbf{x}_{0}}^{\mathbf{X}} d\mathbf{x} \cdot (\mathbf{Y}^{2} - \mathbf{y}_{0}^{2}), \quad V \mathbf{X} = \pi \int_{\mathbf{x}_{0}}^{\mathbf{X}} d\mathbf{x} \cdot \mathbf{x} (\mathbf{Y}^{2} - \mathbf{y}_{0}^{2}).$$

Ift bie erzeugenbe Curve 'g. B. eine bes zweiten Grabes auf Scheitel und Achse bezogen und biefe Achse zugleich Umbrehungsachse, to hat man als Gleichung berselben

$$y^2 = mx + nx^2,$$

und zwischen ben Grenzen: X = x, xo = 0 ergibt fich

$$V = \pi \int_{0}^{x} dx \cdot (mx + nx^{2}) = \frac{1}{6} \pi x^{3} (3m + 2nx), \quad ...;$$

$$VX = \pi \int_{0}^{X} dx \cdot (mx^{2} + nx^{3}) = \frac{1}{12} \pi x^{3} (4m + 3nx),$$
we forot

woraus sofort

$$\mathbf{x} = \frac{1}{2} \times \frac{4\mathbf{m} + 3\mathbf{n} \times \mathbf{x}}{3\mathbf{m} + 2\mathbf{n} \times \mathbf{x}}$$

folgt.

Für bas Umbrehungsellipfoib insbesonbere hat man

$$m=\frac{2\,b^2}{a} \quad , \qquad n=-\,\frac{b^2}{a^2}$$

und bemnach, wenn x = h geset wirb,

$$V = \frac{1}{3}\pi \frac{b^2}{a^2}h^2(3a-h)$$
, $X = \frac{1}{4}h\frac{8a-3h}{3a-h}$,

übereinstimmend mit den Werthen des S. 65, wenn daselbst c = b genommen wird. Man schließt auch leicht daraus, daß wenn die kleine Achse der Ellipse Umdrehungsachse wird, für ein Segment von der Höhe h die Werthe:

$$V = \frac{1}{3}\pi \frac{a^2}{b^2}h^2(3b-h)$$
, $\mathbf{x} = \frac{1}{4}h\frac{8b-3h}{3b-h}$

gefunden werben muffen.

Bei ber Parabel ift n = 0, m = 2p, und man erhalt für bas Umbrehungsparaboloib die Ausbrücke:

$$V = \pi p h^2 = \frac{1}{8} \pi h d^2$$
, $x = \frac{2}{3} h$,

worin d ben Durchmeffer V8ph ber Grunbflache vorftellt.

Beitere Beispiele find die durch bie Cycloide erzeugten Umbrehungskörper oder Conoide, nämlich das durch Umdrehung dieser Curve um die Normale ihres Scheitels erzeugte und das bei einer gleichen Bewegung um die Tangente in diesem Punkte beschriebene Conoid, von benen jedes durch eine zur Umdrehungsachse senkrechte Ebene begrenzt ist.

Rach ben fruher abgeleiteten Ausbruden haben wir fur bas erftere zwischen ben Grenzen X = 2a, xo = 0 querft

$$V = \pi \int_{0}^{2a} dx \cdot y^{2} = 2\pi^{2}a^{3} - 2\pi \int_{0}^{2a} dx \cdot xy \frac{dy}{dx},$$

und mit ben in S. 41 berechneten Werthen wird sogleich

$$V = 2\pi a^3 \left(\frac{3}{4}\pi^2 - \frac{4}{3}\right) = \frac{3}{2}\pi^3 a^3 \left(1 - \frac{16}{9\pi^2}\right) = 16,9475..a^3$$
.

Auf gleiche Weise ergibt sich

$$VX = \pi \int_{0}^{2a} dx \cdot xy^{2} = 2\pi^{3}a^{4} - \pi \int_{0}^{2a} dx \cdot x^{2}y \frac{dy}{dx},$$

und wenn man wie in bem genannten S.

$$y = \sqrt{2ax - x^2} + az$$
, $\frac{dy}{dx} = \sqrt{\frac{2a - x}{x}}$

einführt, fo findet man

$$\pi \int_{0}^{2a} \frac{dx}{dx} \cdot x^{2}y \frac{dy}{dx} = \frac{1}{36} \pi a^{4} (9\pi^{2} + 64),$$

alfo

$$V\mathbf{x} = \frac{1}{36}\pi a^4 (63\pi^2 - 64)$$

und daraus wieder

$$\mathbf{X} = \frac{1}{6} \mathbf{a} \frac{63 \pi^2 - 64}{9 \pi^2 - 16} = 1,2764 \dots \mathbf{a}$$

Dreht sich ber erzeugende Bogen nun um die Tangente, so muß man in ben Gleichungen (38) die Achsen wechseln; es wird badurch allgemein

$$V = \pi \int_{y_0}^{Y} dy \cdot x^2 = \pi \int_{x_0}^{X} dx \cdot x^2 \frac{dy}{dx}$$

$$VY = \pi \int_{y_0}^{Y} dy \cdot x^2 y = \pi \int_{x_0}^{X} dx \cdot x^2 y \frac{dy}{dx}$$
(39)

und bemnach in unferm besondern Falle

$$V = \pi \int_{0}^{2a} dx \cdot x \sqrt{2ax - x^{2}} = \frac{1}{2} \pi^{2} a^{3} ,$$

$$VV = \pi \int_{0}^{2a} dx \cdot x y \sqrt{2ax - x^{2}} = \frac{1}{36} \pi a^{4} (9\pi^{2} + 64) ,$$

worand zulest

$$\mathbf{W} = \frac{1}{2} \pi \alpha \left(1 + \frac{64}{9 \pi^2} \right) = 2,7025..a$$

gefunden wirb.

Auch bei ber Berechnung bes Kettenconoibs werben bie Gleichungen (39) eine leichte Anwendung finden.

S. 68.

Mittels ber Polarcoordinaten kann man auch ben Rauminhalt und bie Lage bes Schwerpunktes von einem Körper, ber burch Umbrehung eines Curven-Sectors um eine feste Achse erzeugt wurde, unmittelbar bestimmen, b. h. ohne ihn in Theile zu zerlegen.

Wird nämlich die Umbrehungsachse als Achse der z und als Polar- Achse, die Spize des Sectors als Pol genommen, so wird die Entfernung eines Punktes, bessen Goordinaten r und Istud, von jener Achse durch r sin I ausgebrückt, und man schließt daraus, daß der Ring, welcher von der kleinen Fläche Gghk, Fig. 47, bei der Umsbrehung um die Achse AX beschrieben wird und welcher als ein Zuwachs zweiter Ordnung zu dem von der Sectorsläche AFG erzeugten Körper betrachtet werden kann, dem Rauminhalte nach durch das Product aus der Fläche Gghk $= (r + \frac{1}{4} \Delta r) \Delta r \Delta I$ in einen Kreisumfang $2\pi (r \sin I + I) \Delta r \Delta I$ in einen Kreisumfang $2\pi (r \sin I + I) \Delta I \Delta I$ in einen Kreisumfang I is I in I in

$$\frac{\Delta^2 V}{\Delta r \Delta \vartheta} = (r + \frac{1}{2} \Delta r) \cdot 2\pi (r \sin \vartheta + \beta \Delta \cdot r \sin \vartheta),$$

und ber Anfangswerth biefes Berhaltniffes gibt die Aenberungsgefete:

$$\frac{d^2V}{dr\,d\vartheta} = 2\pi r^2 \sin\vartheta \ , \quad \frac{d^2 \cdot VZ}{dr\,d\vartheta} = 2\pi r^3 \sin\vartheta \cos\vartheta \ ,$$

burch welche man bie Integrale:

40.)
$$\begin{cases} V = 2\pi \int_{\gamma_0}^{\gamma} d\vartheta \cdot \int_{r_0}^{R} dr \cdot r^2 \sin\vartheta, \\ V \mathbf{Z} = 2\pi \int_{\gamma_0}^{\gamma} d\vartheta \cdot \int_{r_0}^{R} dr \cdot r^2 \sin\vartheta \cos\vartheta \end{cases}$$

gur Bestimmung bes Schwerpunktes erhalt, ber jest in ber Polar= Achse ober in ber Achse ber z liegt; es ift babei zu beachten, bas bie

Grenzen R und ro im Allgemeinen, wenn fie nicht conftant find, Bunctionen von 9 vorstellen. *)

Für einen Augelsector, z. B., ber, wie ABXC, Fig. 61,, burch bie Umbrebung eines Kreissectors ABX um ben einen begrenzenben halbmeffer AX erzeugt gebacht werben kann, hat man

$$\mathbf{r} = \mathbf{R}$$
 , $\mathbf{r_0} = \mathbf{0}$, $\gamma = \gamma$, $\gamma_0 = \mathbf{0}$

und daher

$$V = \frac{2}{3}\pi R^3 (1 - \cos \gamma)$$
, $V = \frac{1}{4}\pi R^4 \sin^2 \gamma$, $= \frac{3}{8}R(1 + \cos \gamma)$.

Sest man bann $R(1-\cos\gamma)=h$ (Höhe DX ber Haube bes Sectors), so wird $\cos\gamma=1-\frac{h}{R}$, und die vorstehenden Werthe nehmen Me Formen an:

$$V = \frac{2}{3}\pi h R^2$$
 , $\Xi = \frac{3}{4}(R - \frac{1}{2}h)$.

Dieser Werth von wist aber nach §. 49 auch der Abstand des Schweispunktes einer concentrischen ähnlichen Rugelhaube ded, deren Halbmesser = ‡R, und deren Höhe de = ‡DX = ‡h ist, vom Mittelpunkt der Rugel; es solgt daraus, daß man sich auch die Masse des ganzen Rugelsertors in dieser Rugelhaube ded vereinigt und gleichsbruig vertheilt denken kann.

Für die halblugel wird h = R, und übereinstimment mit den Ergebniffen in S. 65

$$V = \frac{2}{3}\pi R^3$$
 , $Z = \frac{3}{8}R$.

Ghenfo ikst sich der Schwerpunkt eines von zwei conomicischen Augebsächen begrenzten Sectors oder einer massiven Augelhaube berechnen, wenn man die innern Integrale der obigen Werthe von V und VX dwischen den Grenzen R und r, den Halbmessern der beiben begrenzenden Augelstächen, nimmt und $\gamma=\gamma$, $\gamma_0=0$ sest; man sindet und diese Beise sehr leicht

^{*)} Die allgemeinen Beziehungen für bas Bolumen und bie Lage bes Schwers bunties, in Polars Courbinaten ausgebrudt, folgen am Enbe blefes Rapitels.

$$V = \frac{2}{3}\pi (R^3 - r^3)(1 - \cos \gamma) = \frac{2}{3}\pi h \frac{R^2 - r^3}{R},$$

$$VZ = \frac{1}{4}\pi (R^4 - r^4)\sin^2 \gamma = \frac{1}{4}\pi (R^4 - r^4)\frac{2Rh - h^2}{R^2}$$
und baraus
$$Z = \frac{3}{4}\frac{R^4 - r^4}{R^3 - r^3}\cos^2 \frac{1}{2}\gamma = \frac{3}{8}\frac{2R - h}{R} \frac{R^4 - r^4}{R^3 - r^3}$$

ober auch

9 1 m 12

$$\mathbf{z} = \frac{3}{8} \frac{(R+r)(R^2+r^2)(2R-h)}{R(R^2+Rr+r^2)}.$$

Für eine hohle halbkugel ist wie vorher $\gamma = \frac{1}{4}\pi$, h = R und

$$\mathbf{Z} = \frac{3}{8} \frac{(R^2 + r^2)(R + r)}{R^2 + Rr + r^2}$$

her Miftand ihres Schwerpunttes wom Mittelpuntte ber begrenzenben Rugelflachen.

Sehr einfache Anwendungen für die Gleichungen (40) geben noch bie in ben 38. 44 und 45 behandelten Sectoren ber Parabel und Ellipse, ba die entsprechenden Ausbrude in bem jesigen Falle leicht zu integnisen find.

Wenden wir uns nnn zur Anwendung der allgemeinen Gleichungen (35), indem wir den Schwerpunkt eines von drei größten Kreisen in der Art begrenzten Kugelsectors suchen, daß die Gberien von zwei derselben auf der des britten sonkwecht stehen und unter fich einen Winkel a einschließen.

Um biesen Körper nicht zerlegen zu muffen, wird man die Sbene bes britten Kreises als die ber xz; die bes ersten als Gbene ber yx nehmen, so daß der gegebene Sector die Lage ABYZ, Fig. 62, ers halt, und der Winkel BAZ der gegebene Winkel a ift. Als Gleichung ber Gbene BAY hat man bann

$$z = x \cot \alpha = GK = f_0(x)$$
;

bie Gleichung ber Rugel gibt

$$z = \sqrt{r^2 - x^2 - y^2} = GH = F(x)$$
,

und man zieht baraus

$$F(x) - f_0(x) = \sqrt{r^2 - x^2 - y^2} - x \cot \alpha = HK$$
.

Damit wirb nun zuerft

$$\mathbf{V} = \int_0^{\mathbf{r}} \int_0^{\mathbf{r}' \sin \alpha} \left(\sqrt{\mathbf{r}'^2 - \mathbf{x}^2} - \mathbf{x} \cot \alpha \right) ,$$

wenn man, wie früher, r2 — y2 burch r'2 ersett und die Grenzen von x in dem Schnitte DCE bestimmt. Die erste Integration gibt

$$V = \int_{0}^{r} dy \cdot \left(\frac{1}{2} r' \sin \alpha \sqrt{r'^{2} - r'^{2} \sin^{2} \alpha} + \frac{1}{2} r'^{2} \alpha - \frac{1}{2} r'^{2} \sin^{2} \alpha \cot \alpha \right)$$

ober mit ben erforberlichen Reductionen einfach

$$V = \frac{1}{2} \alpha \int_0^r dy \cdot (r^2 - y^2),$$

woraus sogleich

$$V = \frac{1}{2} \alpha r^3$$

gefunden wird. Auf ähnliche Weise ergibt fich

$$VX = \int_0^r dy \cdot \int_0^r dx \cdot x \left(\sqrt{r'^2 - x^2} - x \cot \alpha \right)$$

$$= \frac{1}{3} (1 - \cos \alpha) \int_0^{r} dy \cdot \sqrt{(r^2 - y^2)^3} = \frac{1}{8} \pi r^4 \sin^2 \frac{1}{2} \alpha,$$

und bamit folgt.

$$\mathbf{X} = \frac{3}{16} \pi \, \mathbf{r} \frac{\sin^2 \frac{1}{4} \alpha}{4 \alpha} \, .$$

Beiter hat man zur Bestimmung von Y ben Ausbruck:

$$VV = \int_0^r dy \cdot y \int_0^{r' \sin \alpha} \left(\sqrt{r'^2 - x^2} - x \cot \alpha \right)$$

$$= \frac{1}{2} \alpha \int_0^r dy \cdot y (r^2 - y^2) = \frac{1}{8} \alpha r^4$$

und findet einfach

$$\mathbf{Y} = \frac{3}{8} \mathbf{r} .$$

Endlich wird bie lette ber Gleichungen (35) für unsern Fall

$$V = \frac{1}{2} \int_{0}^{r} dy \cdot \int_{0}^{r' \sin \alpha} dx \cdot (r'^{2} - x^{2} - x^{2} \cot^{2} \alpha)$$

$$= \frac{1}{2} \int_{0}^{r} dy \cdot \int_{0}^{r' \sin \alpha} (r'^{2} - \frac{x^{2}}{\sin^{2} \alpha}) ;$$

fle gibt burch bie erfte Integration

$$\mathbf{Vz} = \frac{1}{3} \sin \alpha \int_0^{\mathbf{r}} d\mathbf{y} \cdot \sqrt{(\mathbf{r}^2 - \mathbf{y}^2)^2} ,$$

und burch die zweite findet man

$$V = \frac{1}{16} \pi r^4 \sin \alpha \quad , \qquad E = \frac{3}{16} \pi r \frac{\sin \alpha}{\alpha} .$$

Wenn ber Winkel α ein rechter wirb, ber Sector also zu einem Rugel- Achtiheil sich ausbehnt, so hat man baraus

$$V = \frac{1}{6}\pi r^3$$
, $X = Y = Z = \frac{3}{8}r$,

übereinstimmend mit fruhern Ergebniffen.

§. 70.

Als lettes Beispiel, insbesondere für die Gleichungen (36) soll noch der Schwerpunkt des körperlichen Raumes AEXCZD, Fig. 63. berechnet werden, der von den in §. 56 aufgeführten Cylinder = und Rugelflächen und den zwei Coordinaten=Gbenen der xy und xz begrenzt wird. Zu diesem Zwecke nehme ich aber, wie die Figur zeigt, die erzeugende Gerade der Cylinderstäche parallel zur Achse der z; die Gleichung dieser Fläche erhält dann die Form:

$$y^2 = rx - x^2$$

und gibt in einem zur Ebene der yz parallelen Schnitte bie Grenzen von y in Function von x, nämlich

$$Y = \sqrt{rx - x^2} , \quad y_0 = 0.$$

Der Werth von z wird burch bie Gleichung ber begrenzenden Rugelfläche gegeben, und man hat demnach, wenn $r^2 - x^2$ burch r'^2 ersest wird,

$$\begin{split} \mathbf{V} &= \int_0^\mathbf{r} \mathbf{d} \mathbf{x} \cdot \int_0^{\sqrt{r\mathbf{x} - \mathbf{x}^2}} \mathbf{d} \mathbf{y} \cdot \sqrt{\mathbf{r'^2 - \mathbf{y}^2}} \\ &= \frac{1}{2} \int_0^\mathbf{r} \mathbf{d} \mathbf{x} \cdot \left[(\mathbf{r} - \mathbf{x}) \sqrt{r\mathbf{x}} + (\mathbf{r^2} - \mathbf{x^2}) \arcsin \sqrt{\frac{\mathbf{x}}{\mathbf{r} + \mathbf{x}}} \right]. \end{split}$$

Set man bann in biesem Ausbruck arc sin $\sqrt{\frac{x}{r+x}} = u$, worans $x = r \tan g u$, $u = \frac{1}{4}\pi$ für x = r, u = 0 für x = 0 folgt, so sindet man

$$V = \frac{2}{15} r^3 + \frac{1}{12} \pi r^3 - \frac{1}{2} r^3 \int_0^{\frac{1}{4}\pi} du \cdot \tan^2 u + \frac{1}{6} r^3 \int_0^{\frac{1}{4}\pi} du \cdot \tan^6 u .$$

Man hat aber, wenn n eine gerabe Zahl ist,

$$\int\!\!d\,u\,.\, tang^u\,u = \varDelta\,.\left(\frac{tang^{u-1}\,u}{n-1} - \frac{tang^{u-3}\,u}{n-3} + etc.\ldots \pm tang\,u \mp u\right)$$

und baburch zwischen ben Grenzen 1 m und 0

$$\int_0^{\frac{1}{4}\pi} du \cdot tang^n u = \frac{1}{n-1} - \frac{1}{n-3} + etc. \dots \pm 1 \mp \frac{1}{4}\pi.$$

Daraus zieht man fur unfern Fall

$$\int_{0}^{\frac{1}{4}\pi} du \cdot \tan^{2}u = 1 - \frac{1}{4}\pi ,$$

$$\int_{0}^{\frac{1}{4}\pi} du \cdot \tan^{6}u = \frac{1}{5} - \frac{1}{3} + 1 - \frac{1}{4}\pi = \frac{13}{15} - \frac{1}{4}\pi ;$$

ber Werth von V wird also

$$V = \frac{1}{6}\pi r^3 - \frac{2}{9}r^3 = \frac{1}{6}r^3 \left(\pi - \frac{4}{3}\right) = 0,3014...r^3$$

und zeigt in seiner erften Form, bag bas von ber Chlinberfläche ausseschioffene Stud bes Augel = Achttheils einen Rauminhalt == 3 r3 hat.

Auf bemfelben Wege gelangt man nun leicht zu ben Werthen für bie Momente VX, VX, VZ. Für bas erstere hat man

$$\mathbf{V}\mathbf{x} = \int_0^{\mathbf{r}} d\mathbf{x} \cdot \mathbf{x} \int_0^{\sqrt{\mathbf{r}\mathbf{x}} - \mathbf{x}^2} \sqrt{\mathbf{r}^2 - \mathbf{y}^2}$$

und zieht baraus nach und nach

$$VX = \frac{1}{2} \int_{0}^{r} dx \cdot (rx - x^{2}) \sqrt{rx} + \frac{1}{2} \int_{0}^{r} dx \cdot (r^{2}x - x^{3}) \arcsin \sqrt{\frac{x}{r + x}}$$

$$= \frac{2}{35} r^{4} + \frac{1}{32} \pi r^{4} - \frac{1}{4} r^{4} \int_{0}^{\frac{1}{4} \pi} du \cdot \tan g^{4} u + \frac{1}{8} r^{4} \int_{0}^{\frac{1}{4} \pi} du \cdot \tan g^{8} u$$

$$= \frac{2}{15} r^{4} ,$$

wodurch bann

$$\mathbf{X} = \frac{12}{5(3\pi - 4)} \mathbf{r} = 0,4124...\mathbf{r}$$

gefunden wird. Ferner ift

$$\begin{split} \mathbf{VY} = & \int_{0}^{\mathbf{r}} \mathrm{d}\mathbf{x} \cdot \int_{0}^{\sqrt{r\mathbf{x} - \mathbf{x}^{3}}} \sqrt{r^{2} - \mathbf{y}^{2}} = & \frac{1}{3} \int_{0}^{\mathbf{r}} \mathrm{d}\mathbf{x} \cdot \left[\sqrt{(\mathbf{r}^{2} - \mathbf{x}^{2})^{3}} - \sqrt{(\mathbf{r}^{2} - \mathbf{r}\mathbf{x})^{3}} \right] \\ = & \frac{1}{16} \pi \, \mathbf{r}^{4} - \frac{2}{15} \, \mathbf{r}^{4} \end{split}$$

und bemnach

$$\mathbf{Y} = \frac{3}{8} \, \mathbf{r} \, \frac{15\pi - 32}{15\pi - 20} = 0,2091..\mathbf{r} \, .$$

Zulett berechnet sich

$$\mathbf{V}\mathbf{Z} = \frac{1}{2} \int_{0}^{\mathbf{r}} d\mathbf{x} \int_{0}^{\sqrt{r}\mathbf{x} - \mathbf{x}^{2}} d\mathbf{y} \cdot (r'^{2} - y^{2}) = \frac{1}{6} \int_{0}^{\mathbf{r}} d\mathbf{x} \cdot (3r^{2} - r\mathbf{x} - 2\mathbf{x}^{2}) \sqrt{r\mathbf{x} - \mathbf{x}^{2}},$$

ober wenn man x = 1/2 r - u fest, wodurch man

$$\frac{dx}{du} = -1$$
, $u = -\frac{1}{2}r \text{ für } x = r$, $u = +\frac{1}{2}r \text{ für } x = 0$

erhalt, so verwandelt sich ber lette Ausbruck in ben folgenden:

$$\mathbf{Vz} = \frac{1}{6} \int_{-\frac{1}{4}r}^{-\frac{1}{4}r} du : (2u^2 - 3ru - 2r^2) \sqrt{\frac{1}{4}r^2 - u^2},$$

mb mit ben bereits ausgeführten Integralen

$$\int_{\frac{1}{4}r}^{-\frac{1}{4}r} \int_{\frac{1}{4}r^2 - u^2}^{\frac{1}{4}r^2 - u^2} = -\frac{1}{128}\pi r^4,$$

$$\int_{\frac{1}{4}r}^{-\frac{1}{4}r} \int_{\frac{1}{4}r}^{\frac{1}{4}r^2 - u^2} = 0, \quad \int_{\frac{1}{4}r}^{-\frac{1}{4}r} \sqrt{\frac{1}{4}r^2 - u^2} = -\frac{1}{8}\pi r^2$$

erhalt man nach einigen Rebuctionen

$$VZ = \frac{5}{128}\pi r^4$$
;

folglich wird

$$\mathbf{Z} = \frac{15}{64} \operatorname{r} \frac{3\pi}{3\pi - 4} = 0,4072...$$

ber Abstand bes Schwerpunktes von ber Gbene ber xy.

Für ben ganzen von ber Cylinder= und ber Rugelflache besgrenzten Raum schließt man baraus bie Werthe:

$$V = \frac{2}{9} r^3 (3\pi - 4)$$
, $X = \frac{12}{5(3\pi - 4)} r$, $Y = Z = 0$.

Schließlich mag noch die Ableitung ber vorhergehenden Ergebnisse in der Weise, daß die Cylinderstäche auf der Ebene der xz senkrecht stehend angenommen und der betreffende Raum in zwei Theilen berechnet wird, von denen der eine zwischen der Stene der xz und der durch die Durchschnittscurve der gegebenen Flächen gelegten paradolischen Cylinderstäche, der zweite zwischen dieser und der Rugelstäche eingeschlossen ift, sowie die Bestimmung des Schwerpunktes von dem in dem Rugelschttheil übrig gelassenen Raum, dessen Bolumen oben gleich $\frac{1}{3}$ r³ gefunden wurde, zur Uebung empsohlen werden.

IV. Berechnung von Flächen und förperlichen Ranmen mittels des Schwerpunktes.

§. 71.

Es gibt viele Källe, wo mittels bes Schwerpunktes einer ebenen Curve ober bes von berselben eingeschlossenen Flächenraumes bie Oberssläche ober bas Volumen bes von ihr erzeugten Umbrehungskörpers sehr einfach berechnet werben kann, wie sich leicht durch Bergleichung ber im Vorhergehenden abgeleiteten Formeln nachweisen läßt.

Wir haben nämlich oben gefunden, daß wenn L die Länge eines Curvenbogens und Y ben Abstand seines Schwerpunktes von der Achse ber x bezeichnet, man hat

$$L\Psi = \int_{s_0}^{S} ds \cdot y = \int_{x_0}^{X} dx \cdot y \frac{ds}{dx};$$

ferner haben wir gesehen, daß die Oberfläche O ber durch diese Eurve bei ihrer Umbrehung um die Achse der x beschriebenen Umbrehungsfläche durch

$$O = 2\pi \int_{s_0}^{S} ds \cdot y = 2\pi \int_{x_0}^{X} dx \cdot y \frac{ds}{dx}$$

ausgebrückt wird; die Bergleichung biefer beiben Ausbrücke gibt aber sogleich

$$\mathbf{41.)} \qquad \qquad \mathbf{0} = 2\pi \mathbf{LY}$$

und zeigt, daß ber Flächeninhalt ber erzeugten krummen Fläche burch bas Product aus ber Länge L ber erzeugenben Curve in ben Umfang 2nV bes von ihrem Schwerpunkte beschriebenen Kreises gemessen wird.

Cbenfo zeigen bie Ausbrucke:

$$FW = \frac{1}{2} \int_{x_0}^{X} dx \cdot (Y^2 - y_0^2)$$

für das Moment einer zwischen gegebenen Curven eingeschloffenen Fläche F und

$$V = \pi \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{X}} d\mathbf{x} \cdot (\mathbf{Y}^2 - \mathbf{y_0}^2)$$

für das Volumen des von derselben Fläche bei ihrer Umbrehung um die Achse der x erzeugten Umbrehungskörpers, daß der lestere derselben auch die Form

 $V = 2\pi F \Psi \tag{42.}$

ahalten kann, baß also bas Volumen eines solchen Körpers auch bas Product aus bem Flächeninhalte F bererzeugensben, von einer ober zwei Curven begrenzten Fläche in ben Umfang $2\pi V$ bes von ihrem Schwerpunkte beschriebenen Kreises zum Maaße hat.

Bei dieser Berechnung ist jedoch vorausgesetzt, daß die erzeugende Eurve oder Curvenstäcke nicht von der Umdrehungsachse geschnitten wird; denn es ist leicht zu sehen, daß die vorherzehenden Ausdrücke in diesem Falle nur den Unterschied der von beiden Curventheilen erzeugten Flächen oder körperlichen Räume angeben. Auch braucht wohl kaum bemerkt zu werden, daß dieser Lehrsatz nur dann mit Vortheil angewendet werden kann, wenn der Schwerpunkt der Curve oder Curvenssäche ohne Rechnung bekannt ist; denn wenn die Ordinate V desselben erst berechnet werden muß, so ist leicht aus den obigen Gleichungen zu sehen, daß die Oberstäche O oder das Volumen V unmittelbar durch bieselbe Rechnung gegeben wird.

Ginige einfache Beispiele werben genügen, um bie Anwendung ber Gleichungen (41) und (42) beutlich ju machen.

Die erzeugende Curve sei ein Kreis, bessen halbmesser gleich r, und sein Mittelpunkt befinde sich in einer Entscruung o von der Drehungsachse, welche größer ist als der halbmesser . Bur Berech=nung ber Oberkläche O ber erzeugten Umbrehungskläche hat man

$$L=2\pi r$$
 , $Y=c$

und bemnach

$$0 = 4\pi^2 rc.$$

Der Flächeninhalt bes Kreises ist mr2 und sein Mittelpunkt auch ber Schwerpunkt bieser Fläche; man hat baher

$$V = 2\pi^2 er^2$$

Wenn der Kreis die Umbrehungsachse gerade berührt, so wird c = r, und es ergibt sich dadurch

$$O = 4\pi^2 r^2$$
 , $V = 2\pi^2 r^3$;

bie Oberfläche eines folchen Wulftes ist bemnach bem Quabrate bes Kreisumfanges gleich und fein Bolumen einem Cylinder, ber benfelben Umfang zur Sobe und bie Kreisstäche zum Querschnitt hat.

Als zweites Beispiel nehme ich eine Ellipse, beren Halbachsen und b find, als erzeugende Place und die Entfernung ihres Mittelpunktes von der Drehungsachse gleich c, so daß man hat

$$\mathbf{F} = \pi \mathbf{ab}$$
 , $\mathbf{Y} = \mathbf{c}$

und bemnach für das Bolumen des burch eine ganze Umdrehung erzeugten Körpers $V = \pi a b \cdot 2\pi c = 2\pi^2 a b c$

wie auch die Achsen der Ellipse gegen die Drehungsachse liegen mögen. Ift die erzeugende Fläche dagegen eine halbe Ellipse, ihre große Achse der Umbrehungsachse parallel und um einen Abstand o von ihr entfernt, so findet man

$$\mathbf{F} = \frac{1}{2}\pi \mathbf{a}\mathbf{b}$$
 , $\mathbf{W} = \mathbf{c} + \frac{4\mathbf{b}}{3\pi}$,

woraus bann

$$V = \pi^2 a b \left(c + \frac{4b}{3\pi} \right)$$

folgt. Wird die große Achse also selbst als Umbrehungsachse genom= men ober c == 0, so erhält man

$$V = \frac{4}{3} \pi a b^2$$

als Rauminhalt bes spinbelförmigen Umbrehungsellipsoibs. Die Elipse geht in einen halbtreis über, wenn b = a = r ift, und bas Bolumen bes erzeugten Ringes wirb burch ben Ausbruck:

$$V = \frac{\pi}{3} r^2 (3\pi c + 4r)$$

gemeffen, welcher für c = 0 ben bekannten Werth:

$$V = \frac{4}{3}\pi r^3$$

für ben Rauminhalt ber Rugel gibt.

§. 72.

Die beiben vorhergehenden Lehrfate, welche unter dem Namen: Gulbin'sche Regeln bekannt find, laffen fich inbessen in folgender Beise auch allgemeiner darftellen.

Buerft ift es offenbar nicht nothwendig, bag bie erzeugende Curve

gerade einen ganzen Kreisumfang zurücklegt; man kann also statt bes Umfanges 2π irgend einen Bogen α in die Gleichungen (41) und (42) einführen und diesen die Formen:

$$O = \alpha L \mathbf{Y} \quad , \quad \mathbf{V} = \alpha \mathbf{F} \mathbf{Y} \tag{43}.$$

geben, worin al bie Lange bes von bem Schwerpunkte beschriebenen Areisbogens vorstellt.

Wenn sich dann eine ebene Curve mit einem ihrer Punkte längs einer andern einfach oder doppelt gekrümmten Linie so bewegt, daß ihre Ebene immer normal zu dieser lettern bleibt und alle ihre übrigen Punkte parallele Curven zu der gegebenen beschreiben, ebenso wie der Schwerpunkt der sich bewegenden Curve oder der Schwerpunkt der von ihr begrenzten Fläche, so kann man sich diese Bewegung in sedem Augenblicke oder in seder Lage der in Bewegung begriffenen Curve als eine drehende Bewegung um eine veränderliche Achse vorstellen, die immer senkrecht ist zur Krümmungsebene der leitenden Curve und zwar im Krümmungsmittelpunkte derselben. Rennt man also den veränderlichen Bogen der von dem Schwerpunkte der beweglichen Curve beschriebenen krummen Linie s, einen kleinen Zuwachs desselben As und den entsprechenden kleinen Bogen des Krümmungskreises derselben

 Δs_s , so ist die Einheit der Anfangswerth des Verhältnisses: $\frac{\Delta s}{\Delta s_s}$, und wenn daher P den Umfang der sich bewegenden Curve, O den Flächensthalt der bei dieser Bewegung erzeugten Fläche ausbrückt, so wird man nach dem Früheren schließen, daß man hat

$$\frac{dO}{ds} = P.$$

Chenfo findet man für das Bolumen V bes von diefer Fläche begrenzten Raumes, wenn s' ben veränderlichen Bogen ber von dem Schwerpuntte ba Fläche F ber beweglichen Curve beschriebenen trummen Linie bezeichnet,

$$\frac{\mathrm{d}\,\mathbf{V}}{\mathrm{d}\,\mathbf{s}'}=\mathbf{F}\;,$$

und ba P und F unveranderlich find, so zieht man baraus

$$O = P \int_{s_0}^{S} ds = P(S - s_0) , \quad V = F \int_{s_0}^{S'} ds' = F(S' - s'_0) ,$$

ober indem man $S - s_0$ burch L, $S' - s'_0$ butch L' ersest, O = PL , V = FL' . (44. Der Flächeninhalt ber erzeugten Fläche wird bemnach burch bas Product aus dem Umfang der erzeugenden Curve in ben von seinem Schwerpunkte beschriebenen Bogen gemessen, bas Volumen bes von dieser Fläche und von zwei zur leitenden Curve normalen Ebenen begrenzeten Raumes durch bas Product aus der Oberfläche der erzeugenden Curve in den Weg des Schwerpunktes dieser Fläche ausgedrückt.

Natürlich gelten biese Sate blos mit ber Beschrankung, baß sich zwei so nahe als man will auf einanderfolgende Normal = Ebenen zu ber leitenden Curve niemals innerhalb der erzeugenden Curve schneiben burfen.

Wenn die leitende Linie eine Gerade ift, so wird die erzeugte Bläche eine Cylinderstäche, ber erzeugte Körper ein Cylinder mit paral-leien Grundflächen, und die obigen Lehrsätze find für diesen ohnehin einleuchtend.

S. 73.

In bem eben genannten Falle, nämlich wenn die leitende Linie eine Gerade ist, kann aber selbst von der in dem allgemeinen Sate enthaltenen Bedingung, daß die begrenzenden Gbenen normal zu der leitenden Curve sein muffen, Umgang genommen werden, und das Bolumen eines schief abgeschnittenen Prisma's oder Cylinders in jedem Falle durch den Flächeninhalt, die Oberstäche eines solchen Körpers jedoch nur in besondern Fällen durch den Umfang der erzeugenden Linie und durch die Entfernung der Schwerpunkte der schiefen Schnittssächen, beziehungsweise ihrer Umfänge, ausgedrückt werden.

Wird nämlich die Ebene ber xy fentrecht zu ber leitenben Geraben angenommen, die ber xx bagegen fentrecht zu ber einen scheifen Schnittfläche, so find die Bleichungen ber burch die lettere mit ber Eplinderfläche erzeugten Curve

$$y = f(x) \quad , \quad x = ax + b ,$$

und für das Moment ihres Umfanges in Bezng auf eine Achse in ber Ebene ber xy hat man nach Gleichung (25)

LZ =
$$\int_{x_0}^{X} dx \cdot z \sqrt{1 + a^2 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2},$$

sher wenn tang a für a gefest wirb,.

LE
$$\cos \alpha = \int_{x_0}^{X} dx \cdot z \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2 \cos^2 \alpha}$$

ober mit bem Werthe von z in x

LE cos
$$\alpha = a \int_{x_0}^{X} dx \cdot x \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2 \cos^2 \alpha} + b \int_{x_0}^{X} dx \cdot \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2 \cos^2 \alpha}$$

$$= (a LE + bL) \cos \alpha,$$

weil man auch hat

$$L\cos\alpha = \int_{x_0}^{X} dx \cdot \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2 \cos^2\alpha} ,$$

$$LX\cos\alpha = \int_{x_0}^{X} dx \cdot x \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2 \cos^2\alpha} ,$$

und aus bem lettern Werthe folgt, wie vorauszusehen war,

$$\mathbf{z} = \mathbf{a} \mathbf{x} + \mathbf{b}$$
.

Bezeichnet bann P ben Umfang eines zur Achse bes Cylinders sentrechten Schnittes, so bag

$$P = \int_{x_0}^{X} \frac{1}{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2}$$

wird, so hat man auch

$$Pz = aPx + bP$$
.

Um nun den Flächeninhalt der betreffehden Cylinderfläche, beren Gleichung: y=f(x) ist, zwischen der Ebene der xy und dem schiefen Schnitte auszudrücken, muß man in der ersten der Gleichungen (34) die z mit der y vertauschen, weil in unserm Falle die Aenderungsgeseste: $\frac{dz}{dx}$ und $\frac{dz}{dy}$ unendlich werden; diese Gleichung nimmt dadurch die Vorm an:

$$O = \int_{x_0}^{X} . \int_{z_0}^{Z} dz . \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2 + \left(\frac{dy}{dz}\right)^2}$$

und wird für unsern Fall, wo $\frac{dy}{dz} = 0$ *), Z = z, $z_0 = 0$ ift,

$$O = \int_{x_0}^{X} \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2} \int_{z_0}^{Z} dz \cdot 1 = \int_{x_0}^{X} dx \cdot x \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2}$$

ober mit bem Werthe von z

Beachtet man also, daß wenn K' ben Abstand bes Schwerpunktes von bem Umfange P eines senkrechten Schnittes von ber Ebene ber yz bezeichnet, die Gleichung:

$$PX' = \int_{x_0}^{X} dx \cdot x \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2}$$

stattfindet, fo zieht man aus bem vorhergehenden Werthe ben Ausbrud:

$$O = aPX' + bP$$

und schließt aus der Bergleichung desselben mit dem obigen Werthe von PZ, daß im Allgemeinen die Oberfläche eines schief abgeschnittenen Cylinders oder Prisma's nicht dem Producte aus dem Umfange des senkrechten Schnittes in die Entsernung der Schwerpunkte der beiden begrenzenden Curven gleich ist, sondern nur in dem Falle, wo X = X' ist, d. h. wo der Schwerpunkt der schiefen Schnitteurve mit dem des senkrechten Schnittes auf derselben, zur Erzeugenden des Cylinders (der Rante des Prisma's) parallelen Geraden liegt, also in allen Fällen, wo der senkrechte Schnitt einen Mittelpunkt hat und durch einen Durchsmesser oder überhaupt durch sede durch den Mittelpunkt gelegte Gerade in zwei congruente Theile zerlegt wird, wie bei dem Kreise, der Ellipse, einem regelmäßigen Bielecke von gerader Seitenzahl, u. s. f.

$$0\frac{dz}{dx} = \frac{d \cdot F(x, y)}{dx} \quad , \quad 0\frac{dz}{dy} = \frac{d \cdot F(x, y)}{dy} \, ,$$

und baraus folgt

$$\frac{dz}{dx} = \frac{dz}{dv} = \frac{1}{0} \quad , \quad \frac{dy}{dz} = 0 \ .$$

^{*)} Die Gleichung ber Cylinberflache: y = f(x) gibt namlich unter ber Form: F(x, y) = 0 ober Oz = F(x, y) bie Aenberungsgefete:

Die vorher ansgesprochene Bebingung wird bagegen in Bezug auf die Flächen bes senkrechten und schiefen Schnittes immer erfällt, und bas Volumen kann beshalb immer mittels bes Schwerpunktes benchnet werden. Man findet in der That für die Momente der schiefen Schnittsläche durch die zweite und vierte der Gleichungen (34) mittels der Beziehungen:

$$z = ax + b$$
 , $\frac{dz}{dx} = a$, $\frac{dz}{dy} = 0$,

und wenn wir ben Flacheninhalt biefes Schnittes mit O bezeichnen .

$$\mathbf{OX} = \int_{\mathbf{x_0}}^{\mathbf{X}} \int_{\mathbf{y_0}}^{\mathbf{Y}} d\mathbf{y} \cdot \mathbf{x} \sqrt{1 + \mathbf{e}^2} ,$$

ober wenn wie oben tang a für a gesett wirb.

OX
$$\cos \alpha = \int_{x_0}^{X} dx \cdot \int_{y_0}^{Y} dy \cdot x$$

und in gleicher Weise

OZ
$$\cos \alpha = \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} dy \cdot z$$
.

Bird mun bie Oberfläche des sentrechten Schnittes mit F bezeichnet, so hat man bekanntlich

$$F = O \cos \alpha \quad , \quad \frac{d^2F}{dx dy} = 1$$

und zieht barans einmal

$$\mathbf{F}\mathbf{X}' = \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{X}} \int_{\mathbf{y}_0}^{\mathbf{Y}} d\mathbf{y} \cdot \mathbf{x} \quad , \qquad \mathbf{X}' = \mathbf{X} ,$$

woraus die Bestätigung der obigen Behauptung folgt, daß der Schwerzpunkt der schiefen und derjenige der senkrechten Schnittsläche auf derselben jur Erzeugenden des Cylinders parallelen Geraden liegen; ferner sindet man damit

$$\mathbf{Fz} = \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{X}} \int_{\mathbf{y}_0}^{\mathbf{Y}} d\mathbf{y} \cdot \mathbf{z} ,$$

und die Bergleichung biefes Ausbruckes mit ber erften ber Gleichungen (36) zeigt, daß die rechte Seite auch das Bolumen V bes abgeschnittenen Cylinbers ausbrückt, bag man also and hat

welchen Winkel bie fchiefe Schnittfläche mit ber fentrechten bilben mag, vorausgesett jeboch, daß fie bie Ebene ber xy ober ben begrenzenbent fentrechten Schnitt nicht innerhalb bes Riffes ber Cylinberfläche fcneibet. Der Rauminhalt eines auf einer Seite ichief abgefonit= tenen Cylinders ober Prisma's ift bemnach immer bem eines fentrecht abgeschnittenen gleich, welchem biefelbe Brunbflache und bie Entfernung ber Schwerpuntte ber begrenzenben Schnittflächen als Bobe gutommt.

Ift enblich bas Prisma ober ber Cylinder auf beiben Seiten schief abgeschnitten, wie ABGD, Sig. 64, fo zerlegt man biefen Rorper burch eine beliebige zur Erzeugenben fentrechte Ebene EF, bie jeboch teine ber beiben begrenzenden Schnittflächen schneiben barf, in zwei Theile und berechnet das Volumen von einem jeden berfelben. Diese Berech= nung kommt aber offenbar barauf binaus, die Oberfläche bes fenkrechten Schnittes EF mit bem Abstand ab ber Schwerpunkte a und b ber beiben schiefen Schnittflächen zu multipliciren; fällt man bann von bem Schwerpunkte b ber obern Schnittstäche eine Senkrechte bd auf die Ebene ber untern, fo wird biefe mit ber Berbindungelinie ab ber beiben Schwerpuntte benfelben Winkel bilben, ben bie untere Schnittflache mit einem fentrechten Schnitte einschließt, und wenn man baber bie Länge ber gefällten Senkrechten h nennt, die Entfernung ber beiben Schwerpunkte mit 1, ben Flächeninhalt ber untern Schnittfläche mit B und ben Winkel, ben fie mit einem fentrechten Schnitte bilbet. mit 9 bezeichnet, so ist

und bemnach
$$h = 1\cos \vartheta$$
, $F = B\cos \vartheta$, $V = F1 = Bh$;

bas Volumen eines auf beiben Seiten ichief abgefcnit tenen Prisma's ober Cylinders wird bemnach burch bas Product aus ber Grunbflache in bie Entfernung bes Schwerpunktes ber gegenüberliegenben begrenzenben Schnittfläche gemeffen.

Der in S. 52 gegebene Werth von w fur ein Dreied zeigt, baß ber bekannte, in S. 63 angewendete geometrische Lehrsat über ben

Rauminhalt bes schief abgeschnittenen Prisma's nur: ein besonberer Kall

bes eben ausgesprochenen ift.

Es barf kaum erwähnt werden, daß ein abnlicher Lehrsat auch für die Umhüllungsfläche eines auf beiden Seiten schief abgeschnittenen Chlinders abgeleitet werden kann, wenn für die Schwerpunkte der beiden begrenzenden Curven die oben gestellte Bedingung erfüllt wird.

いまいは数で**、**この紹介。^で。

V. Schwerpunkt nicht homogener Sorper.

S. 74.

Wenn, ein Körper in allen seinen Theisen bieselbe Dichte besitt, so ift sein Schwerpunkt, wie in S. 22 gezeigt wurde, berselbe wie der seines Volumens. Ist der Körper dagegen nicht überall gleich dicht, oder nicht gleichartig, nicht homogen, so kann setn Schwerpunkt nicht mehr auf dieselbe Weise bestimmt worden; er wird dann entweder aus mehreren gleichartigen Theisen von verschiedener Dichte bestehen, oder seine Dichte wird von einem Punkte zum andern continuirlich ab = oder zunehmen.

Im ersten Falle muß ber Schwerpunkt eines jeben Sheiles besonz bers bestimmt und bann bamit ber Schwerpunkt bes ganzen Körpers nach ben Gleichungen (12) in § 20 berechnet werben.

Im zweiten Falle kann die Dichte q ober das spezifische Gewicht p als Function der Coordinaten x, y, z ausgedrückt werden, und die Gleichungen (15) oder (16^b) sind es nun, durch welche der Schwerspunkt des Körpers bestimmt werden muß.

Sei z. B. ber Schwerpunkt eines parallel begrenzten Prisma's ober Cylinders zu finden, bessen Dichte von der untern Fläche gegen die obere stetig und proportional der Entsernung von derselben zu = oder abnimmt, so daß in jedem parallelen Schnitte die Dichie in allen Punkten diesselbe ist. Man nehme die untere Grundsläche als Ebene der xy, bestichne deren Flächeninhalt mit F, die Höhe des Cylinders mit h, die Dichte in der untern Grundsläche mit Do, in der obern mit D, wodurch schreichen parallelen Schnitt in der Entsernung z von der untern Begrenzungssläche die Dichte:

$$q = D_0 + \frac{z}{h}(D - D_0)$$

ergibt; bamit hat man für bie Daffe bes Chlinbers ben Ausbruck:

$$\mathbf{M} = \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \int_{z_0}^{Z} dz \cdot q = \int_{z_0}^{Z} dz \cdot [D_0 + \frac{z}{h}(D - D_0)] \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} dy \cdot 1,$$

ober ba, wie leicht zu sehen ift,

$$\int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} dy \cdot 1 \text{ burch } F , Z \text{ burch } h , z_0 \text{ burch } 0$$

erfett werben tann, nach ausgeführter Integration

$$\mathbf{M} = \mathbf{D_0} \mathbf{F} \mathbf{h} + \frac{1}{2} \mathbf{F} \mathbf{h} (\mathbf{D} - \mathbf{D_0}) = \frac{1}{2} \mathbf{F} \mathbf{h} (\mathbf{D} + \mathbf{D_0})$$
.

Diese Masse ist bemnach bieselbe, wie die Masse eines gleich großen Cylinders, bessen Dichte constant und der mittleren Dichte $\frac{1}{4}(D+D_0)$ bes gegebenen gleich ist.

Es ift ferner

$$\mathbf{MZ} = \mathbf{F} \int_{0}^{h} dz \cdot z \left[D_{0} + \frac{z}{h} (D - D_{0}) \right]$$
$$= \frac{1}{6} \mathbf{F} h^{2} (D_{0} + 2D) ,$$

worans sogleich

$$\mathbf{z} = \frac{1}{3} h \frac{D_0 + 2}{D_0 + D}$$

folgt. Die Lage bes Schwerpunktes bezüglich seiner Entfernung von ber Grundstäche ist bemnach bieselbe, wie in einem Trapez von gleicher Höhe, bessen parallele Seiten ben Dichten D und Do proportional sind. Seine anderweitige Lage hängt natürlich nur von der Gestalt der Grundstächen ab und ist unabhängig von der Dichte; er liegt offenbar auf der Geraden, welche die Schwerpunkte der beiden Grundsstächen verbindet, da der Schwerpunkt eines jeden parallelen Schnittes in derselben Geraden liegt (§. 59).

S. 75.

Statt ber Formeln (16) ift es in vielen Fällen ber leichtern Integration wegen vortheilhafter, andere anzuwenden, in welchen die Lage eines Punttes burch Polar=Coordinaten ausgebrückt ist, namentlich in solchen Fällen, wo die Dichte von einem bestimmten Punkte aus sich nach allen Seiten gemäß einer gegebenen Function der Entfermung fietig andert.

Um biese Gleichungen zu erhalten, bezeichne wieder r die Entserzung eines Punktes vom Pole, I den Winkel, den dieser Fahrstrahl mit der Achse der z bildet, und ω den Winkel, welchen seine Projection in der Ebene der xy mit der Achse der x, oder den die Ebene des Winkels I mit der Ebene der xz einschließt; man hat dann zwischen den rechtwinkligen Coordinaten x, y, z und diesen Polar = Coordinaten eines Punktes die öfter demerkten Beziehungen:

$$z = r \sin \theta \cos \omega$$
, $y = r \sin \theta \sin \omega$, $z = r \cos \theta$.

Rehmen wir dann einen körperlichen Raum ABCD, Fig. 65, der einerseits von der Gbene der xz und einer zweiten durch die Achse der gelegten Sbene, welche mit dieser den Winkel w bildet, anderseits von einer Rugeisläche BCD, deren Haldmesser ist, und endlich von einer Regelsläche ABD begrenzt wird, deren Achse die der z ist und deren erzeugende Gerade mit dieser den Winkel I bildet, so kann derselbe dadurch erzeugt gedacht werden, daß sich die Sbene des Kreissectors BAC um die Achse der z die in die Lage CAD gedreht habe. Bezeichnet man demnach den Flächeninhalt dieses Sectors mit O, den Abstand seines Schwerpunktes von der Achse der z mit X und den Rauminhalt des Körpers ABCD mit V, so ist der Weg, den der Schwerpunkt dei der Bewegung des Sectors beschreibt, — wX, und man hat nach §. 43

$$0 = \frac{1}{2}r^2\vartheta$$
 , $\mathbf{X} = \frac{2}{3}r\frac{1-\cos\vartheta}{\vartheta}$

und nach dem Lehrsate (43) in §. 72

$$\mathbf{V} = \mathbf{O} \cdot \boldsymbol{\omega} \, \mathbf{X} = \frac{1}{3} \mathbf{r}^{\mathbf{s}} \boldsymbol{\omega} (1 - \cos \vartheta) \,.$$

Berben nun bie Coordinaten r, w und 9 als veranderlich genommen, fo ethält man nach und nach bie Aenderungsgefete:

$$\frac{dV}{dr} = r^2 \omega (1 - \cos \theta) , \quad \frac{d \cdot \frac{dV}{dr}}{d\omega} = \frac{d^2 V}{dr d\omega} = r^2 (1 - \cos \theta),$$

$$\frac{d \cdot \frac{d^2 V}{dr d\omega}}{d\theta} = \frac{d^2 V}{dr d\omega d\theta} = r^2 \sin \theta ,$$

und da mm die Begiebung:

$$\frac{d^{3}M}{dx\,dy\,dz} = q \frac{d^{3}V}{dx\,dy\,dz}$$

burch Austansch ber Beränberlichen in

$$\frac{\mathrm{d}^3 M}{\mathrm{d} r \, \mathrm{d} \, \omega \, \mathrm{d} \, \vartheta} = q \frac{\mathrm{d}^3 V}{\mathrm{d} r \, \mathrm{d} \, \omega \, \mathrm{d} \, \vartheta}$$

übergeht, so schließt man baraus

$$\frac{d^{3}M}{dr d\omega d\vartheta} = qr^{2} \sin \vartheta.$$

Damit werben bann bie Aenberungsgesetze ber Momente

$$\frac{d^3 \cdot MX}{dr d\omega d\vartheta} = x \frac{d^3M}{dr d\omega d\vartheta} = qr^3 \sin^2 \vartheta \cos \omega ,$$

$$\frac{d^3 \cdot MY}{dr d\omega d\vartheta} = y \frac{d^3M}{dr d\omega d\vartheta} = qr^3 \sin^2 \vartheta \sin \omega ,$$

$$\frac{d^3 \cdot MZ}{dr d\omega d\vartheta} = z \frac{d^3M}{dr d\omega d\vartheta} = qr^3 \sin \vartheta \cos \vartheta ,$$

und man erhalt nun zur Bestimmung bes Schwerpunktes eines Rorpers, beffen Begrenzung burch bie Beranberlichen r, ω unb 3 ausgebruckt werben kann, bie Gleichungen:

$$\mathbf{M} = \int_{\alpha_{0}}^{\alpha_{0}} d\omega \cdot \int_{\gamma_{0}}^{\gamma} d\vartheta \cdot \int_{r_{0}}^{R} d\mathbf{r} \cdot \mathbf{q} \, \mathbf{r}^{2} \sin\vartheta ,$$

$$\mathbf{M} = \int_{\alpha_{0}}^{\alpha} d\omega \cdot \int_{\gamma_{0}}^{\gamma} d\vartheta \cdot \int_{r_{0}}^{R} d\mathbf{r} \cdot \mathbf{q} \, \mathbf{r}^{3} \sin^{2}\vartheta \cos\omega ,$$

$$\mathbf{M} = \int_{\alpha_{0}}^{\alpha} d\omega \cdot \int_{\gamma_{0}}^{\gamma} d\vartheta \cdot \int_{r_{0}}^{R} d\mathbf{r} \cdot \mathbf{q} \, \mathbf{r}^{3} \sin^{2}\vartheta \sin\omega ,$$

$$\mathbf{M} = \int_{\alpha_{0}}^{\alpha} d\omega \cdot \int_{\gamma_{0}}^{\gamma} d\vartheta \cdot \int_{r_{0}}^{R} d\mathbf{r} \cdot \mathbf{q} \, \mathbf{r}^{3} \sin\vartheta \cos\vartheta ,$$

worin α und α0 die Grenzen von ω, γ und γ0 die von I, R und r0 die der Beränderklichen r sind und mit Ausnahme des vorher=

gehenden Falles, wo der Körper die Gestalt eines Kugelsectors hat und wo die genannten Veränderlichen unabhängig von einander sind, wie die Grenzen der Veränderlichen x, y, z in gegenseitiger Abhängigkeit von einander stehen, und worin q irgend eine Function jener Veränderslichen sein kann.

Ift ber gegebene Raum bem Pol gegenüber nur von einer einzigen continuirlichen Fläche begrenzt, so wird die Gleichung berselben bie Form haben:

 $r = f(\omega, \vartheta)$,

mb die Grenzen von r find bann $R=f(\omega,\vartheta)$, $r_0=0$; ist ber gegebene Raum bagegen zwischen zwei solchen Flächen eingeschlossen, beren Gleichungen

$$\mathbf{r} \stackrel{.}{=} \mathbf{F}(\omega, \vartheta)$$
 , $\mathbf{r} = \mathbf{f}_0(\omega, \vartheta)$

find, so werden die Grenzen R und ro durch diese Functionen ersett, und dadurch in beiden Fällen die obigen dreifachen Integrale auf doppelte zurückgeführt.

Man kommt von ben vorhergehenden Ausbrücken (45) auf die in S. 68 abgeleiteten (40) zurück, wenn man q als constant betrachtet, und ω als unabhängig von den übrigen Beränderlichen zwischen den Grenzen 0 und 2π nimmt, was offenbar nur dann geschehen kann, wenn der Körper von einer Umdrehungsstäche begrenzt ist und deren Achse als Bolar=Achse angenommen wird.

S. 76.

Um einige Beispiele für die Anwendung der vorherzehenden Formeln m geben, nehme ich zuerst einen Augelsector, dessen Dichte sich vom Mittelpunkte gegen die Augelsläche hin stetig und proportional der Entfernung vom Mittelpunkte ändert. Ist dann Do die Dichte im Mittelpunkt, D die Dichte an der Obersläche und q die einer Augelsläche, deren Halbmesser gleich r ist, so hat man wie in §. 74

$$q = D_0 + \frac{r}{R}(D - D_0)$$
,

indem man den Halbmesser der begrenzenden Kugelstäche mit R besteichnet. Die Grenzen der Beränderlichen r, ω und ϑ sind unabhängig von einanderz die von r sind R und 0, für ϑ hat man γ und 0 und 2π und 0 sin ω , oder auch γ und $-\gamma$ sür ϑ und π und 0 sür ω . Damit wird zuerst

$$\begin{split} \mathbf{M} &= \int_{0}^{2\pi} \int_{0}^{\gamma} d\vartheta \cdot \int_{0}^{R} d\mathbf{r} \cdot \mathbf{r}^{2} \left[\mathbf{D}_{0} + \frac{\mathbf{r}}{R} \left(\mathbf{D} - \mathbf{D}_{0} \right) \right] \sin\vartheta \\ &= 2\pi \left[\frac{1}{3} \mathbf{D}_{0} + \frac{1}{4} (\mathbf{D} - \mathbf{D}_{0}) \right] \mathbf{R}^{3} (1 - \cos\gamma) = \frac{1}{3} \pi (\mathbf{D}_{0} + 3\mathbf{D}) \mathbf{R}^{3} \sin^{2} \frac{1}{2} \gamma. \end{split}$$

Ferner hat man

$$\mathbf{M}\mathbf{X} = \int_0^{2\pi} \mathrm{d}\,\omega \cdot \int_0^{\gamma} \mathrm{d}\,\vartheta \cdot \int_0^R \mathrm{d}\mathbf{r} \cdot \left[D_0 + \frac{\mathbf{r}}{R} (\mathbf{D} - D_0) \right] \mathbf{r}^2 \sin\vartheta \cos\omega = 0,$$
ba $\int \mathrm{d}\,\omega \cdot \cos\omega = \Delta \cdot \sin\omega$ zwischen den Grenzen 2π und 0 Rull gibt;

even for iff $\int_{0}^{2\pi} \mathrm{d}\omega \cdot \sin\omega = 0$, and bemnach auch

wie vorauszusehen war.

Bulest ift bann

und folglich nach einigen Reductionen

$$\mathbf{Z} = \frac{3}{5} R \frac{D_0 + 4D}{D_0 + 3D} \cos^2 \frac{1}{2} \gamma \ .$$

Für ben Fall, baß D = Do sein foll, wirb

$$\mathbf{M} = \frac{4}{3}\pi D_0 R^3 \sin^2 \frac{1}{2} \gamma$$
, $\mathbf{Z} = \frac{3}{4} R \cos^2 \frac{1}{2} \gamma$

übereinstimmend mit den Ergebniffen in S. 68. Für D = 0 ift

$$\mathbf{M} = \frac{1}{3} \pi D_0 \, R^3 \sin^2 \frac{1}{2} \gamma \quad , \qquad \mathbf{Z} = \frac{3}{5} \, R \, \cos^2 \frac{1}{2} \gamma \; , \label{eq:mass_model}$$

und für Do = 0 ergibt fich

$$\mathbf{M} = \pi \mathbf{D} \mathbf{R}^3 \sin^2 \frac{1}{2} \gamma$$
 , $\mathbf{Z} = \frac{4}{5} \mathbf{R} \cos^2 \frac{1}{2} \gamma$.

Auf gleiche Weise kann noch ber Schwerpunkt einer von zwei concentrischen Rugelstächen begrenzten Schale, beren Dichte sich proportional ber Entsernung vom gemeinschaftlichen Mittelpunkte stetig andert, gefunden werden, indem man in den vorhergehenden Integralen die Beränderliche r zwischen den Grenzen R und ro nimmt, welche die Halbmesser der beiben Rugelstächen vorstellen.

Als zweiter Fall soll die Masse und die Lage des Schwerpunktes eines Chlinders berechnet werden, bessen senktert Querschnitt ein Kreis sei, welcher einerseits von einer zur Achse senkrechten Ebene und anderseits von einer Augelsläche, deren Mittelpuptt zugleich der Mittelpunkt der Grundsläche sei, begrenzt werde, und dessen Dichte von der Achse aus gegen die äußere Mantelsläche proportional der Entsernung von der Achse steig zunehmen soll. — Dazu bezeichnen wir den Haldmesser Eylindersläche mit r, den der Augelsläche mit R und den Abstand der Sbene des Kreises, nach welchem sich diese Flächen schweiben, von der Grundsläche mit h, nehmen den Mittelpunkt der letztern als Pol und die Achse des Chlinders als Polar=Achse an, so daß die Sleichungen der begrenzenden Augel= und Chlindersläche die Formen:

$$r = R$$
 , $r = \frac{r}{\sin \vartheta}$

erhalten, wenn r ben veränberlichen Fahrstrahl bezeichnet, und theilen ben gegebenen Körper burch eine Kegelsläche in zwei Theile, von benen ber innere die Gestalt eines Kugelsectors hat. Für diesen werden die Grenzen von r wieder R und 0, die von 3 dagegen sind

$$\gamma = \arcsin \frac{r}{R} = \arccos \frac{h}{R} = \arctan \frac{r}{h}$$
 und $\gamma_0 = 0$;

für den andern Theil hat man dann als Grenzen von r

$$R = \frac{r}{\sin \vartheta} \quad , \qquad r_0 = 0 \; ,$$

und als Grenzen von 3

$$\gamma = rac{1}{2}\pi$$
 , $\gamma_0 = rc ang rac{r}{h}$;

bie Grenzen von ω sind für beibe Theile 2π und 0. Ift endlich wieder D_0 die Dichte in der Achse, D diesenige in der begrenzenden Chlinder-släche, so hat man als veränderliche Dichte q in einem Punkte, bessen Coordinaten $\mathbf r$ und $\mathcal F$ sind , den Werth:

$$q = D_0 + \frac{r \sin \theta}{r} (D - D_0)$$

und bemnach für bie Daffe M bes Chlinders ben Ausbruck:

man zieht baraus burch bie erfte Integration

$$\begin{split} \mathbf{M} &= \frac{2}{3}\pi \mathbf{D_0} \, \mathbf{R^3} \! \int_0^{\text{arc cos}} \! \frac{\mathbf{h}}{\mathbf{R}} \! + \! \frac{1}{2}\pi \frac{\mathbf{R^4}}{\mathbf{r}} (\mathbf{D} - \mathbf{D_0}) \! \int_0^{\text{arc cos}} \! \frac{\mathbf{h}}{\mathbf{R}} \\ &+ \frac{1}{6}\pi \mathbf{r^3} (\mathbf{D_0} + 3\mathbf{D}) \! \int_{\text{arc tang}}^{\frac{1}{2}\pi} \! \frac{\mathbf{R^4}}{\mathbf{r}} (\mathbf{D} - \mathbf{D_0}) \! \int_0^{\text{arc cos}} \! \frac{\mathbf{h}}{\mathbf{R}} \end{split}$$

und burch die zweite, wenn r2 burch R2 - h2 erfest wird,

$$\begin{split} \mathbf{M} &= \frac{2}{3} \, \pi \, D_0 \, R^2 \, (R - h) \, + \frac{1}{4} \, \pi \, (D - D_0) \, R^3 \left(\frac{R}{r} \, \text{arc cos} \, \frac{h}{R} - \frac{h}{R} \right) \\ &\quad + \frac{1}{6} \, \pi \, (D_0 + 3 \, D) \, h \, (R^2 - h^2) \; . \end{split}$$

Die Momente MX und MY find wie im vorhergehenden Falle Rull; für das britte MZ findet man bagegen den Ausbruck:

$$\mathbf{Mz} = 2\pi \int_{0}^{\operatorname{arc} \cos \frac{\mathbf{R}}{\mathbf{R}}} \int_{0}^{\mathbf{R}} d\mathbf{r} \cdot \mathbf{r}^{3} \sin 9 \cos 9 \left[\mathbf{D}_{0} + \frac{\mathbf{r} \sin 9}{\mathbf{r}} (\mathbf{D} - \mathbf{D}_{0}) \right]$$

$$+2\pi \int_{arc\,\sin\frac{r}{R}}^{\frac{1}{4}\pi} \int_{0}^{\frac{r}{\sin\vartheta}} dr \cdot r^{3} \sin\vartheta \cos\vartheta \left[D_{0} + \frac{r\sin\vartheta}{r}(D - D_{0})\right],$$

welcher burch Ausführung ber angebeuteten Integrationen nach und nach bie Werthe liefert:

$$\begin{aligned} \mathbf{MZ} &= \frac{1}{60} \pi (7D_0 + 8D) R^2 r^2 + \frac{1}{20} \pi (D_0 + 4D) r^2 (R^2 - r^2) \\ &= \frac{1}{6} \pi (D_0 + 2D) R^2 r^2 - \frac{1}{20} \pi (D_0 + 4D) r^4 , \end{aligned}$$

ober wenn r2 burch R2 - h2 ersest wird,

$$\mathbf{Mz} = \frac{1}{60}\pi (7D_0 + 8D)R^4 - \frac{1}{20}\pi (D_0 + 4D)h^4 + \frac{1}{15}\pi (D - D_0)R^2h^2.$$

Diese Ausbrude nehmen eine einfachere Form an, wenn die Dichte conftant wird; man hat dann

$$\begin{split} \mathbf{M} &= \frac{2}{3} \pi D_0 \left(\mathbf{R}^3 - \mathbf{h}^3 \right) \;\;, \qquad \mathbf{Mz} = \frac{1}{4} \pi D_0 \left(\mathbf{R}^4 - \mathbf{h}^4 \right), \\ \mathbf{Z} &= \frac{3}{8} \, \frac{\mathbf{R}^4 - \mathbf{h}^4}{\mathbf{R}^3 - \mathbf{h}^3} \end{split}$$

und schließt aus bem erften biefer Werthe, bag bas Bolumen bes gangen von ber Rugelfläche begrengten Cylinders, beffen

Achfe einen Durchmeffer ber Rugelftache bilbet, bem Rauminhalte einer hohlen Rugel gleich ift, welche außen von berselben Rugelfläche und innerhalb von einer zweiten concentrischen begrenzt wird, die bie Ebenen ber beiben außern Durchbringungetreise ber Rugel = und Chlinberfläche berührt.

Für h = 0, r = R geht ber betreffende Körper in eine Halbkugel über, und die zulett gefundenen Ausbrucke liefern die bekannten Werthe von M und z für eine homogene Halbkugel. Für die nicht homogene, welche aus chlindrischen Schichten von zunehmender Dichte besteht, zieht man aus den allgemeinen Ausbrücken für M und Mz die Werthe:

$$\mathbf{M} = \frac{1}{24} \pi R^{8} [16 D_{0} + 3\pi (D - D_{0})],$$
 $\mathbf{MZ} = \frac{1}{60} \pi R^{4} (7 D_{0} + 8D),$

aus benen

$$\mathbf{Z} = \frac{2}{5} R \frac{7 D_0 + 8 D}{16 D_0 + 3 \pi (D - D_0)}$$

als Abstand bes Schwerpunktes von ber Grundfläche folgt.

Fünftes Rapitel.

Gefammtwirkung von Rraften, beren Richtungen nicht parallel finb.

I. Rrafte, beren Angriffspunkte und Richtungen in berfelben Ebene liegen.

S. 77.

Untersuchen wir min, wie sich die Gesammiwirkung von einer beliebigen Anzahl nicht paralleler Kräfte ausbrücken läßt, die an einem
festen Spsteme angreifen, beren Richtungen aber mit ihren Angriffs=
punkten in einer und berselben Gbene liegen.

Die Gerabe MP, Fig. 66, stelle eine biefer Krufte, beren Intensität mit P bezeichnet sei, ber Größe und Richtung nach vor; ihr Angriffspunkt M fei auf ein beliebiges Achsenpaar AX und AY in der Chene der Rrafte bezogen, und x, y beffen Coordinaten; endlich werbe ber Winkel UMP, welchen bie Richtung ber Kraft P mit einer zur positiven Achse ber x parallelen Geraben UM bilbet, burch a ober Px vorgestellt. Die Wirtung biefer Kraft P in Bezug auf ben Anfangspunkt A läßt fich wieder in eine fördernde und in eine brehende zerlegen; benn läßt man in bem Puntte A zwei ber Kraft P gleiche und parallele, aber einander entgegengerichtete Kräfte AP und AP' ans greifen, fo werben biefe in ber Wirtung ber Rraft P teine Aenberung hervorbringen; es wird bann aber bie Kraft AP' mit ber Kraft MP ein Moment P. MA bilden, bessen brehende Wirkung burch das Probuct: P X AN gemeffen wird, wenn AN die von A auf die ruckwarts verlangerte MP gefällte Sentrechte bezeichnet. Die noch übrige Rraft AP bagegen wird bem Puntte A eine fortschreitenbe Bewegung ertheilen wollen, und ihre Wirkung kann wieber nach ben Achsen in zwei andere zerlegt werben, die ihrer Intensität und bem Sinne nach, in welchem fie thatig find, burch P cos Px und P sin Px ausgebruckt

werben. In welchem Sinne aber bas Moment P. AM zu brehen ftrebt, kann aus bem Producte $P > \overline{AN}$ ober Pp, wenn man AN = p fest, nicht leicht erkannt werben; auch ist bie Länge ber Senkrechten AN nicht unmittelbar gegeben; es wird baher zweckmäßiger sein, diese letztere burch die Gegebenen der Anfgabe auszubrücken und dabei die nöthige Rücksicht auf das Qualitätszeichen des Momentes zu nehmen.

Es kann nun auf verschiedene Weise, sei es durch die Gleichung der Geraden, längs welcher die Kraft P wirkt, oder dadurch, daß man die Coordinaten = Achsen um den Winkel α oder \widehat{Px} dreht und die neue Ordinate des Punktes M nimmt, oder endlich aus der Fig. 66 unmittelbar abgeleitet werden, daß p in Function der Coordinaten des Angriffspunktes M und des Winkels \widehat{Px} ausgebrückt den Werth:

$$p = x \sin \alpha - y \cos \alpha$$

erhält. Denn zieht man burch ben Endpunkt m ber Abscisse x zu ber MN eine Parallele mn, welche die verlängerte AN in n schneibet, und eine zweite Parallele mp zu dieser letztern selbst, so hat man

$$AN = An - Nn = An - mp$$
;

ferner ift leicht zu feben, bag bie Wintel Mmp und Amn bem Wintel

UMP ober Px gleich find, bag bemnach

$$An = x \sin \alpha \quad , \quad mp = y \cos \alpha$$

wird und fich bamit AN ober p wie oben ergibt.

Der Anblick ber Figur zeigt bann, baß bas Moment P. MA für einen Angriffspunkt M, bessen Coordinaten x und y positiv sind, von ber Linken zur Rechten ober wie der Zeiger einer Uhr brehen will, also positiv ist, wenn der Winkel a größer ist, als der Winkel MAX, und kleiner, als dieser Winkel vermehrt um zwei Rechte, oder weil man hat

tang.
$$MAX = \frac{y}{x}$$
,

wenn

$$\frac{\sin \alpha}{\cos \alpha} > \frac{y}{x}$$
 und $\frac{\sin (\alpha - \pi)}{\cos (\alpha - \pi)} < \frac{y}{x}$,

woraus mit der Beachtung, daß $\sin(\alpha - \pi) = -\sin\alpha$, $\cos(\alpha - \pi) = -\cos\alpha$ ist, und daß allgemein -a < -b, wenn a > b, die einzige Bedingung: $x \sin \alpha - y \cos \alpha > 0$

folgt. Es wird also das Moment positiv sein, wenn die Senkrechte x sin a — y eas a einen positiven, negativ dagegen, wenn sie einen negativen Werth hat, und das Product

$$Pp = P(x \sin \alpha - y \cos \alpha)$$

tann sonach bas Moment P. MA sowohl ber Intensität nach, als bem Sinne seiner Wirkung gemäß vorstellen.

S. 78.

Durch das im vorhergehenden S. angewendete Berfahren haben wir mm statt der einen Kraft P zwei förbernde Krafte:

und eine brehende Rraft:

$$P(x \sin \widehat{Px} - y \cos \widehat{Px})$$
,

beren Gesammtwirkung ber Wirkung ber Kraft P in Bezug auf ben Ansangspunkt A gleich kommt.

Behanbelt man dann jede der übrigen Kräfte P', P'', etc. bes gegebenen Spstems auf bieselbe Weise, so wird man statt des letzern drei weue Spstems von Kräften erhalten, von denen das erste aus förzbernden Kräften besteht, die alle längs der Achse der x wirken, das zweite aus eben solchen Kräften, die längs der Achse der y thätig sind, und das dritte aus drehenden Kräften oder Womenten, die natürlich alle in der Ebene der Kräfte liegen. Man kann demnach die Wirkung eines jeden dieser Spsteme durch eine einzige Kraft ersezen, nämlich das erste Spstem durch seine Resultirende X, das zweite durch eine sordernde Kraft Y und das dritte durch ein Moment M, so daß man hat

46.)
$$\begin{cases} X = \Sigma \cdot P \cos \widehat{Px} , & Y = \Sigma \cdot P \sin \widehat{Px} , \\ M = \Sigma \cdot P (x \sin \widehat{Px} - y \cos \widehat{Px}) . \end{cases}$$

In den meisten Fällen kann endlich die Gesammtwirkung dieser brei Spsteme oder ihrer Resultirenden durch die Wirkung einer einzigen Kraft R vorgestellt werden, welche dann die Resultirende des ganzen gegebenen Spstems ist und allgemeine Resultirende genannt werden soll. Um die Größe, die Richtung und die Coordinaten des Angrisspunktes dieser Kraft zu bestimmen, muß man sich ihre Wirzung in ähnlicher Weise wie die der übrigen Kräfte zerlegt benken und

jebe bieser besondern Wirkungen dem entsprechenden der brèt vorher erhaltenen Systeme gleich sehen. Bezeichnet man dazu den Wintel, den ihre Richtung mit der Achse der x einschließt, mit $\widehat{\mathbf{R}}_{\mathbf{x}}$, die Coorbinaten ihres Angrissspunktes mit \mathbf{x} , \mathbf{y} , so erhält man für dieselbe die beiden fördernden Kräfte:

die brebende Kraft:

$$R(\mathbf{X} \sin \widehat{\mathbf{R}} \mathbf{x} - \mathbf{Y} \cos \widehat{\mathbf{R}} \mathbf{x})$$

und bamit bie Gleichungen:

$$\begin{cases}
R\cos\widehat{Rx} = X = \Sigma \cdot P\cos\widehat{Px}, \\
R\sin\widehat{Rx} = Y = \Sigma \cdot P\sin\widehat{Px}, \\
R(X\sin\widehat{Rx} - Y\cos\widehat{Rx}) = M = \Sigma \cdot P(x\sin\widehat{Px} - y\cos\widehat{Px}).
\end{cases}$$

Die beiben ersten bieser Gleichungen geben ben Werth von R und ben Wintel Rx, nämlich

$$R = \sqrt{X^2 + Y^2} = \sqrt{(\Sigma \cdot P \sin \widehat{Px})^2 + (\Sigma \cdot P \cos \widehat{Px})^2},$$

$$\tan \widehat{Rx} = \frac{Y}{X} = \frac{\Sigma \cdot P \sin \widehat{Px}}{A},$$
(47.

wodurch die allgemeine Resultirende des Spstems der Größe und Richtung nach bestimmt ist. Durch die dritte der odigen Gleichungen sollten bemnach noch die Coordinaten ihres Angriffspunktes gefunden werden, was aber mittels einer einzigen Gleichung nicht möglich ist; diese drückt nur eine Beziehung zwischen den Coordinaten aller Punkte aus, welche Angriffspunkte jener Kraft sein können, und ist demnach die Gleichung der Geraden, längs welcher die allgemeine Resultirende thätig sein muß, und damit ist auch die Aufgabe gelöset, da es gleichgüttig ist, in welchem Punkte dieser Geraden die genannte Kraft angreift, wenn derselbe nur mit dem gegebenen Spsteme in fester Berbindung steht. Auf solche Weise betrachtet, wird die genannte Gleichung die Formen:

ober

$$\Psi = X \frac{\Sigma \cdot P \sin \widehat{Px}}{\Sigma \cdot P \cos \widehat{Px}} - \frac{\Sigma \cdot P (x \sin \widehat{Px} - y \cos \widehat{Px})}{\Sigma \cdot P \cos \widehat{Px}}$$
(48.

annehmen, worin nun X und T laufende Coordinaten vorstellen, und ber Quotient: M bie Entfernung des Durchschnittspunktes ber

Achse ber y mit ber Richtung ber Kraft R vom Anfangspunkte A ausdruckt.

Man schließt baraus, bag bie Gleichung:

$$\mathbf{M} = \Sigma \cdot \mathbf{P}(\mathbf{x} \sin \widehat{\mathbf{P}} \mathbf{x} - \mathbf{y} \cos \widehat{\mathbf{P}} \mathbf{x}) = 0$$

bie Bedingung ausspricht, unter welcher die Richtung ber allgemeinen Resultirenden bes Systems burch ben Anfangspunkt geht.

Wirb eine ber Resultirenden X und Y Rull, z. B. die erstere ober $\Sigma \cdot P \cos \widehat{Px}$, so sindet man

$$\mathbf{x} = \frac{\sum . P(\mathbf{x} \sin \widehat{P} \mathbf{x} - \mathbf{y} \cos \widehat{P} \mathbf{x})}{\sum . P \sin \widehat{P} \mathbf{x}}$$

als Gleichung ber Richtung ber allgemeinen Resultirenden R; diese ift bemnach parallel zur Achse ber y.

Sind aber beibe Componenten Σ . $P \sin Px$ und Σ . $P \cos Px$, also auch R selbst Null, ohne baß zugleich bas resultirende Moment $\mathbf{M} = \Sigma$. $P(x \sin Px - y \cos Px)$ Rull wird, so kommt die Gleichung für die Richtung der Resultirenden R auf

$$0 = \Sigma \cdot P(x \sin \widehat{Px} - y \cos \widehat{Px})$$

zurück; sie wird also unmöglich, und in biesem Falle kann die Gesammtwirkung der gegebenen Kräfte nicht mehr durch die einer einzigen Kraft ersett werden; benn biese Wirkung ist nun der des resultirenden Momentes M allein gleich und besteht in dem Bestreben, das gegebene seite System um eine zur Ebene der Kräfte senkrechte Gerade zu drehen, ohne demselben eine fortschreitende Bewegung zu ertheilen.

II. Kräfte mit beliebigen Angriffspunkten und Richtungen.

§. 79.

Endlich zu dem allgemeinsten Falle, zu einem System von Kräften mit beliebigen Richtungen und Angriffspunkten übergehend, bezeichne ich wieder mit P die Intensität einer dieser Kräfte, mit x, y, z die Coordinaten ihres Angriffspunktes M in Bezug auf ein beliebiges rechtwinkliges Coordinatensystem, welches jedoch mit dem System der Angriffspunkte sest verbunden vorausgesetzt wird, und mit α , β , γ oder mit Px, Py, Pz die drei Winkel, welche die Richtung dieser Kraft P mit den drei Coordinaten Achsen bildet.

In bem Anfangspunkte A benke man sich wieber zwei ber Kraft P gleiche, parallele und einander entgegengesette Kräfte angebracht, woburch in dem Zustand des ganzen Systems nichts geändert wird, und zerlege dadurch die Wirkung der Kraft P in Bezug auf den Anfangspunkt A in die einer fördernden Kraft P, die in A angreift, und in die eines Momentes P. MA, dessen Gbene durch die Richtung der Kraft P und den Anfangspunkt A geht. Auf gleiche Weise verfahre man mit allen übrigen der gegebenen Kräfte und zerlege so das gegebene System in ein System von fördernden Kräften, welche alle im Anfangspunkte A angreisen und einzeln den gegebenen Kräften gleich und parallel sind, und in ein System von brehenden Kräften oder Womenten, welche nun aber in ganz verschiedenen Ebenen liegen.

Durch fernere Zerlegung ber förbernben Kräfte nach ben brei Coordinaten = Achsen und burch Zusammensehung ber nach berfelben Achse thätigen Componenten findet man bann nach §. 10 bes ersten Buches

49.)
$$X = \Sigma . P \cos \widehat{Px}$$
, $Y = \Sigma . P \cos \widehat{Py}$, $Z = \Sigma . P \cos \widehat{Pz}$

als resultirende Kräfte in den drei Achsen, und durch fortgesetzte Bereinigung dieser lettern ergibt sich eine einzige fördernde Kraft R, welche dem Anfangspunkte A dieselbe fortschreitende Bewegung ertheilen will, wie sämmtliche gegebene Kräfte; ihre Intensität R und ihre Richtungswinkel a, b, c ober Rx, Ry, Rz werden wie dort durch die Gleichungen:

$$R = \sqrt{(\Sigma \cdot P \cos \widehat{Px})^2 + (\Sigma \cdot P \cos \widehat{Py})^2 + (\Sigma \cdot P \cos \widehat{Pz})^2},$$

$$\cos \widehat{Rx} = \frac{\Sigma \cdot P \cos \widehat{Px}}{R}, \cos \widehat{Ry} = \frac{\Sigma \cdot P \cos \widehat{Py}}{R}, \cos \widehat{Rz} = \frac{\Sigma \cdot P \cos \widehat{Pz}}{R}$$
(50.)

gegeben und find bemnach vollkommen bestimmt.

Evenso wird man jede brehende Kraft M, beren Wirtung burch bas Product Pp gemeffen wird, in brei andere nach ben brei Coorbinaten = Ebenen zerlegen und burch Summirung aller in berselben Cbene liegenden Componenten drei Resultirende Mx, My, Mz bilden, beren Achsen durch die Indere x, y, z angedeutet werden. Endlich wird man aus diesen das rekulttrende Moment MB mittels der Gleichung:

$$M_R = \sqrt{M_X^2 + M_Y^2 + M_Z^2}$$

und die Winkel 1, m, n, welche von seiner Achse mit den drei Coor= binaten = Achsen gebildet werden, mittels der Gleichungen:

$$\cos l = \frac{M_X}{M_R} \ , \quad \cos m = \frac{M_Y}{M_R} \ , \quad \cos n = \frac{M_Z}{M_R}$$

berechnen, womit bann bie Gefammtwirfung ber gegebenen Rrafte in jeber hinficht bekannt ift.

Man schließt baraus, baß bie Wirkung eines jeben Spetems von Kräften, beren Angriffspunkte in einer unversänderlichen Berbindung stehen und immer dieselbe gegenseitige Lage behalten, in eine fördernde Kraft R und in eine brehende Kraft MR zerlegt ober durch die Wirkung bieser beiden Kräfte ersett werden kann.

S. 80.

Um aber die zuletzt angebeutete Zerlegung und Zusammensetzung der Momente durchführen zu können, muß man nicht nur die drei Winkel λ , μ , ν kennen, welche die Achse des Momentes der Kraft P mit den drei Coordinaten = Achsen bildet, sondern auch die Länge der vom Ansangspunkte auf die Richtung dieser Kraft gefällten Senkrechten p durch die Gegebenen, nämlich durch die Coordinaten x, y, z des Angrisspunktes und die Winkel α , β , γ ausdrücken können. Was zuerkt die Länge der genannten Senkrechten betrifft, so wurde in β . 20 der Ginleitung gezeigt, daß dieselbe durch

 $p = \sqrt{(x\cos\beta - y\cos\alpha)^2 + (z\cos\alpha - x\cos\gamma)^2 + (y\cos\gamma - x\cos\beta)^2}$. ausgebrückt wird; die Achse bes Momentes steht auf der Ebene desfelben sersiehen, diso auch auf den beiden Geraden, durch welche die Lage derselben bestimmt wird, nämlich auf der Richtung der Kraft P und auf der Geraden AM, welche den Angriffspunkt M derselben mit dem Anfangspunkte A verdindet, und man hat daher als Anwendung der in §. 21 daselbst gesundenen Ausdrücke, indem man die Winkel 1, m, n durch λ , μ , ν erset, für die Cossus dieser lestern die Werthe:

$$\cos \lambda = \pm \frac{y \cos \gamma - z \cos \beta}{p} , \quad \cos \mu = \pm \frac{z \cos \alpha - x \cos \gamma}{p} ,$$

$$\cos \nu = \pm \frac{x \cos \beta - y \cos \alpha}{p} .$$

Die Componenten bes Momentes Pp ober M find nun nach §. 13

Pp $\cos \lambda$, Pp $\cos \mu$, Pp $\cos \nu$ oder mit den vorhergehenden Werthen, und indem man die Winkel α , β , γ durch die Bezeichnung \widehat{Px} , \widehat{Py} , \widehat{Pz} ersett.

$$\pm P(y\cos\widehat{Pz}-z\cos\widehat{Py})$$
, $\pm P(z\cos\widehat{Px}-x\cos\widehat{Pz})$,
 $\pm P(x\cos\widehat{Py}-y\cos\widehat{Px})$,

und es find in biesen Ausbruden nur noch die Zeichen mit bem Sinne ber Wirkung dieser drehenden Kräfte in Uebereinstimmung zu bringen, so daß über diesen Sinn kein Zweifel obwaltet.

Setzen wir zu bem Ende die Coordinaten x, y, z positiv und die Winkel \widehat{Px} , \widehat{Py} , \widehat{Pz} alle drei kleiner, als $\frac{1}{4}\pi$ voraus, so daß auch die Cosinus dieser Winkel positive Werthe haben, und bezeichnen wir den Winkel, welchen die Projection mQ, Fig. 67, der Kraft P in der

Ebene ber xy mit ber Achse ber x bilbet, mit Qx, so ist nach bem Frühern (§. 77) zu schließen, daß die beabsichtigte Bewegung bes Punktes M ober seiner Projection m für ein Auge in der positiven Achse ber z in

bem Sinne eines Uhrzeigers vor sich gehen wirb, wenn ber Winkel \widehat{Qx} größer ist als der Winkel mAX, den die Projection des Fahrstrahles AM mit der Achse der x einschließt, und kleiner als der Winkel x + mAX, also wenn

$$x \sin \widehat{Qx} - y \cos \widehat{Qx} > 0$$

ober ba auch

$$\sin \widehat{Q}\widehat{x} = \frac{\cos \widehat{P}\widehat{y}}{\sin \widehat{P}\widehat{z}} \quad , \qquad \cos \widehat{Q}\widehat{x} = \frac{\cos \widehat{P}\widehat{x}}{\sin \widehat{P}\widehat{z}}$$

ff, wenn man hat

$$x \cos \widehat{Py} - y \cos \widehat{Px} > 0$$
.

Projectren wir sodann die Richtung der Kraft P und den Fahrstrahl AM auf die Sbene der xz und benennen den Winkel der Projection Q' der erstern mit der Achse der z mit $\widehat{Q'z}$, so wird man sich leicht überszugen, daß der Sinn der beabsichtigten Drehung um die Achse der y sur ein Auge in der positiven Hälfte dieser Achse positiv sein wird, wenn der Winkel $\widehat{Q'z}$ wieder größer ist als der Winkel m'AZ und kleiner als $\pi + m'$ AZ, also wenn man hat

$$\frac{\sin \widehat{Q'z}}{\cos \widehat{Q'z}} > \frac{x}{z} \quad , \quad \frac{\sin (\widehat{Q'z} - \pi)}{\cos (\widehat{Q'z} - \pi)} < \frac{x}{z}$$

oder wie vorher

$$z \sin \widehat{Q'z} - x \cos \widehat{Q'z} > 0$$
;

hier ift bann

$$\sin \widehat{Q'z} = \frac{\cos \widehat{Pz}}{\sin \widehat{Py}} \ , \quad \cos \widehat{Q'z} = \frac{\cos \widehat{Pz}}{\sin \widehat{Py}} \ ,$$

und die Bedingung fur einen positiven Sinn ber Bewegung wird

$$z \cos \widehat{Px} - x \cos \widehat{Pz} > 0$$
.

Durch die beiben vorhergehenden Bedingungsgleichungen ist der Sinn des Momentes Pp offenbar vollständig bestimmt; es muß sich baher der Sinn der Drehung um die Achse der aus denselben ableiten lassen. Multiplicirt man dazu die erste berselben, nämlich

$$x \cos \widehat{Py} - y \cos \widehat{Px} > 0$$

mit cos Pz, die zweite ober

$$z \cos \widehat{Px} - x \cos \widehat{Pz} > 0$$

mit cos Py, so gibt die Summe ber Producte die Ungleichheit:

$$z \cos \widehat{Py} - y \cos \widehat{Pz} > 0$$
,

und die Figur zeigt, daß mit Jugrundelegung jener ersten Bebingungen bas Moment Pp um die Achse der x ober parallel zu der Ebene der yz eine Drehung bewirken will, deren Sinn für ein Auge in der positiven Achse der x negativ ist; die beabsichtigte Drehung um diese Achse wird demnach einen positiven Sinn haben, wenn man hat

$$y \cos \widehat{Pz} - z \cos \widehat{Py} > 0$$
.

Aus biesen Betrachtungen folgt sofort, daß die brei Componenten ber brehenden Kraft Pp der Intensität nach und der über den Sinn ber Drehung gemachten Annahme gemäß durch die Producte:

$$P(x \cos \widehat{Py} - y \cos \widehat{Px})$$
, $P(z \cos \widehat{Px} - x \cos \widehat{Pz})$,
 $P(y \cos \widehat{Pz} - z \cos \widehat{Py})$

vorgestellt werden, und zwar durch das erste das Moment in der Ebene der xy, das die Achse der z zur Achse hat, durch das zweite die Kraft, welche um die Achse der y drehen will, und durch das britte diesenige, welche eine Drehung des gegebenen Spstems um die Achse der x zu bewirken stredt.

§. 81.

Diese Momente, welche wir baburch erhalten haben, baß wir bie Achse bes gegebenen Momentes P. MA ber Länge nach bem Producte Pp proportional genommen und biese alsbann auf die brei Coordinaten-Achsen projecitt haben, welche also auch die Projectionen des Momentes P. MA in den drei Coordinaten-Chenen ausdrücken, wenn dasselbe als Dreieck geometrisch dargestellt gebacht wird, können auch als Momente der Projectionen Qm, Q'm', Q" m" oder Q, Q', Q" der Kraft P in diesen Ebenen angesehen werden. Denn behält man die obige Bezeichnung

Qx für den Winkel der Projection Qm mit der Achse der x bei und denkt sich diese Projection als eine in der Ebene der xy wirkende Kraft Q, so hat man für das Maaß ihres Momentes Q.mA den Ausdruck:

$$Qq = Q(x \sin \widehat{Qx} - y \cos \widehat{Qx})$$

ober mit ben obigen Werthen von sin \widehat{Qx} und $\cos \widehat{Qx}$

$$Qq = \frac{Q}{\sin \widehat{Pz}} (x \cos \widehat{Py} - y \cos \widehat{Px}),$$

mb ba man auch $Q = P \sin \widehat{Pz}$ hat,

•
$$Qq = P(x \cos \widehat{Py} - y \cos \widehat{Px})$$
.

Auf gleiche Weise findet man in den beiben andern Coordinaten-Chenen die Ausbrücke:

$$Q'q' = P(z \cos \widehat{Px} - x \cos \widehat{Pz})$$
, $Q''q'' = P(y \cos \widehat{Pz} - y \cos \widehat{Py})$, burch welche die obige Behauptung bestätigt wird.

Diese Ausbrucke nehmen noch eine einfachere Form an, wenn man die Sentrechten q, q', q' einführt; benn nach bem Borhergehenden hat man für die erfte berselben die Werthe:

$$q = x \sin \widehat{Qx} - y \cos \widehat{Qx}$$
, $q \sin \widehat{Pz} = x \cos \widehat{Py} - y \cos \widehat{Px}$, und bamtt folgt

$$Qq = P(x \cos \widehat{Py} - y \cos \widehat{Px}) = Pq \sin \widehat{Pz}$$
.

Ebenso findet man für die beiben andern Momente

$$Q'q' = Pq' \sin \widehat{Py}$$
, $Q''q'' = Pq'' \sin \widehat{Px}$,

und es find nun in diesen Werthen die Achsen der Momente unmittel= bar bezeichnet.

Werben nun auch die Momente aller übrigen Kräfte auf bieselbe Beise durch die Coordinaten der Angriffspunkte und die Richtungs-winkel der Kräfte ausgedrückt und diesenigen derselben, welche dieselbe Coordinaten = Achse als gemeinschaftliche Achse haben, zu einem einzigen vereinigt, so sindet man

$$\mathbf{M}_{\mathbf{X}} = \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \left(\mathbf{y} \cos \widehat{\mathbf{P}} \mathbf{z} - \mathbf{z} \cos \widehat{\mathbf{P}} \mathbf{y} \right) = \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{q}^{*} \sin \widehat{\mathbf{P}} \mathbf{x}$$

$$\mathbf{M}_{\mathbf{Y}} = \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \left(\mathbf{z} \cos \widehat{\mathbf{P}} \mathbf{x} - \mathbf{x} \cos \widehat{\mathbf{P}} \mathbf{z} \right) = \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{q}^{*} \sin \widehat{\mathbf{P}} \mathbf{y}$$

$$\mathbf{M}_{\mathbf{Z}} = \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \left(\mathbf{x} \cos \widehat{\mathbf{P}} \mathbf{y} - \mathbf{y} \cos \widehat{\mathbf{P}} \mathbf{x} \right) = \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{q} \sin \widehat{\mathbf{P}} \mathbf{z}$$

$$(51.$$

als Werthe bieser resultirenden Momente in den drei Coordinaten= Ebenen, woraus sich der für das allgemeine resultirende Moment \mathbf{M}_{R} , wie oben angegeben, ableiten läßt.

· **\$**. 82.

Durch bas Borhergehenbe ist also bargethan, baß und wie jedes beliebige System von Kräften mit festverbundenen Angrisspunkten auf eine förbernbe Kraft R und eine brehende Kraft Mn zurückgeführt wers ben kann, und man wird sogleich einsehen, daß es im Allgemeinen nicht möglich ist, die Wirkung des ganzen Systems durch die einer einzigen allgemeinen Resultirenden R zu ersehen. Denn diese Kraft R müßte sich in Bezug auf den Anfangspunkt A in eine förbernde Kraft R und in eine brehende Kraft Rr zerlegen lassen, von denen die erstere unsere oben gefundene förbernde Kraft

$$R = \sqrt{\overline{X^2 + Y^2 + Z^2}} \ ,$$

bie andere das resultirende Moment MR ersegen mußte; das lettere ift aber nur möglich, wenn bie beiben Momente Rr und MR ihre Chenen ober Achsen parallel ober, was durch Versetung immer erreicht werden kann, gemeinschaftlich haben, weil, wie von selbst einleuchtet, die brebende Wirkung bes Momentes Rr nicht bieselbe sein kann, wenn fie um eine Achse zu breben ftrebt, die mit ber bes gegebenen Momentes MR einen Winkel bilbet, ber nicht Rull ift, so wenig als eine fördernde Rraft die Wirkung einer andern ersetzen kann, mit beren Richtung die ihrige einen Winkel einschließt. Um bieses weiter auszuführen, barf nur barauf hingebeutet werden, daß wenn jede ber beiben förbern= ben ober drehenden Rrafte basselbe leiftet, ihre Besammtwirfung gerabe boppelt so groß sein muß, als die Wirkung einer von beiben, und es folgt aus den Werthen für die Resultirende zweier fordernden ober zweier brehenden Krafte, daß dieses nur möglich ift, wenn ber Winkel zwischen ben Richtungen ober ben Achsen biefer Kräfte Null wird.

Die genannte Bebingung wird aber auch genügend sein; benn wenn sie erfüllt ist, so kann über die Coordinaten X, Y, Z bes Ansgriffspunktes der Kraft R, deren Intensität und Richtung bereits durch die fördernden Kräfte X, Y, Z festgestellt ist, immer so verfügt werden, daß das Product Rr dem Werthe von Mn gleich wird. Da nun nach unserm Versahren die Ebenen aller Momente, also auch die von Mn und Rr durch den Anfangspunkt gehen, und die Ebene des Womentes Rr die Kraft R selbst enthält, so kann die obige Bedingung auch dahin ausgesprochen werden, daß die Achse des Momentes Mn auf der Richtung der Kraft R senkrecht sein muß.

Diefe Bebingung wird analytisch burch bie Gleichung:

 $\cos a \cos l + \cos b \cos m + \csc \cos n = 0$

ausgebrückt, worin a, b, a bie Winkel sind, welche die Achtung der stretchen Resultirenden R, und l, m, n die, welche die Achse des resul= tirenden Momentes M_R mit den Coordinaten=Achsen bilbet, oder wenn für die Cosinus dieser Winkel ihre in §. 79 beigefügten Werthe ein= geführt werden, durch

$$\frac{X}{R} \cdot \frac{M_X}{M_R} + \frac{Y}{R} \cdot \frac{M_Y}{M_R} + \frac{Z}{R} \cdot \frac{M_Z}{M_R} = 0 ;$$

man zieht baraus bie Gleichung:

ţ

1

;

$$XM_X + YM_Y + ZM_Z = 0 ag{52}.$$

als die nothwendige und genügende Bedingung, welche burch die gegebenen Kräfte befriedigt werden muß, wenn ihre Gesammtwirkung durch die Wirkung einer einzigen Kraft ersett werden, b. h. wenn das gegebene Shstem eine einzige allgemeine Resultirende haben soll.

Bu berfelben Gleichung kommt man auch baburch, baß man bie Momente ber allgemeinen Refultirenden in den drei Coordinaten-Chenen einzeln ben resultirenden Momenten Mx, Mx, Mz gleich sett; man sindet auf diese Weise die Gleichungen:

$$R\left(\mathbf{X}\cos\widehat{Ry} - \mathbf{Y}\cos\widehat{Rx}\right) - \mathbf{M}_{Z} = 0,$$

$$R\left(\mathbf{Z}\cos\widehat{Rx} - \mathbf{X}\cos\widehat{Rz}\right) - \mathbf{M}_{Y} = 0,$$

$$R\left(\mathbf{Y}\cos\widehat{Rz} - \mathbf{Z}\cos\widehat{Ry}\right) - \mathbf{M}_{X} = 0,$$

ober wenn man X, Y, Z für R cos Rx, R cos Ry, R cos Rz einsführt,

$$XY - YX - M_Z = 0$$
,
 $ZX - XZ - M_Y = 0$,
 $YZ - ZY - M_X = 0$. (53.

Diese Gleichungen muffen nun offenbar burch dieselben Werthe von X, Y, Z befriedigt werden, oder sie muffen die drei Projectionen berselben Geraden, nämlich der Richtung der allgemeinen Resultirenden R in den drei Coordinaten Sebenen vorstellen, also in einer solchen Abschanzigkeit stehen, daß immer eine aus den beiden andern folgt. Multplicirt man aber die erste mit Z, die zweite mit Y, die dritte mit X und addirt die Producte, so sindet man wie vorher

$$XM_X + YM_Y + ZM_Z = 0$$

als die nothwendige und genügende Bedingung für diese gegenseitige Abhängigkeit; allein die Bedeutung dieser Gleichung wird erst klar, wenn man sie mit RM_R dividirt und für die Quotiente $\frac{X}{R}$, $\frac{M_X}{M_R}$, etc. die Winkelfunctionen $\cos a$, $\cos l$, etc. einführt, wodurch sie dann die oben ausgesprochene Bedingung ausdrückt, daß die Richtung der förderneden Resultirenden zur Achse des Momentes M_R senkrecht oder mit der Ebene dieses Womentes parallel ist, beziehungsweise mit ihr zusammenfällt.

§. 83.

Durch das Wegschaffen des Nenners R in der Gleichung (52) kommt diese in den Fall befriedigt zu werden, ohne daß das System eine allgemeine Resultirende hat. Dieser Fall tritt dann ein, wenn \mathbf{X} , \mathbf{Y} , \mathbf{Z} , also auch R Null ist, ohne daß auch das Moment \mathbf{M}_R Null wird; man hat dann eigentlich $\frac{\mathbf{X}}{\mathbf{R}} = \frac{0}{0}$, und die Gleichung (52) erscheint durch Einführung des Nenners R unter einer unbestimmten Form. In diesem Falle werden die Gleichungen (53) Aufschluß über das Verhalten des Systems geben, und man erhält aus ihnen die uns möglichen Gleichungen:

$$\mathbf{M}_{\mathbf{X}} = \mathbf{0}$$
 , $\mathbf{M}_{\mathbf{Y}} = \mathbf{0}$, $\mathbf{M}_{\mathbf{Z}} = \mathbf{0}$,

welche zeigen, daß es in dem betreffenden Falle unmöglich ift, die Wirkung der gegebenen Krafte durch die einer einzigen Kraft zu ersetzen; diese Wirkung kommt vielmehr auf die des resultirenden Momentes MR zuruck, wie dies von selbst einleuchtet.

Auf ber anbern Seite finbet man, daß burch die Einführung bes Nenners M_R die Bedingungsgleichung (52) für den Fall, wo die Mosmente $M_{\rm X}$, $M_{\rm Y}$, $M_{\rm Z}$ und demnach auch $M_{\rm R}$ felbst Null werden, noch einmal unter der unbestimmten Form: $\frac{0}{0}$ erscheint; in diesem Falle werden aber die Gleichungen (53)

$$XY - YX = 0$$
,
 $ZX - XZ = 0$,
 $YZ - ZY = 0$.

also die einer Geraben, welche durch ben Anfangspunkt geht, d. h. bie Gleichungen ber förbernben Resultirenben R, welche nun zugleich bie

allgemeine Resultirende ift. In biesem Falle erleibet bemnach unfre Bebingungsgleichung keine Ausnahme.

Aus biefem lettern Ergebniß schließen wir aber weiter, bag bie

Bleichungen:

$$\mathbf{M}_{\mathbf{X}} = 0 \quad , \qquad \mathbf{M}_{\mathbf{Y}} = 0 \quad , \qquad \mathbf{M}_{\mathbf{Z}} = 0$$

bie Bebingungen ausbrücken, unter welchen ber Anfangspunkt der Coorsbinaten in der Richtung der Resultirenden liegt, und übereinstimmend mit dem in §. 2 ausgesprochenen Sape, daß ein System von Krästen, deren Richtungen sich alle in demselben Punkte schnetzden, immer eine allgemeine Resultirende hat; denn verlegt man den Anfang der Coordinaten in diesen Punkt, so erhält man offendar für alle Womente jener Kräste den Werth: Null; man hat also auch $\mathbf{M}_{\mathbf{x}} = 0$, $\mathbf{M}_{\mathbf{y}} = 0$, $\mathbf{M}_{\mathbf{z}} = 0$, und die fördernde Resultirende ist zugleich die allgemeine, wie dort schon ausgesprochen wurde.

S. 84.

In allen Fällen, in welchen bie Bebingungsgleichung (52) nicht befriedigt wird, kann bie Wirkung bes ganzen Spftems immer burch die zweier Kräfte ersest werden, welche nicht in dersfelben Gbene liegen, ober beren Richtungen sich nicht schneiben.

Denn da in diesem Falle die fördernde Resultirende R nicht in die Sbene des Momentes Ma fällt, so wird sie diese Sbene im Ansangspunkte der Coordinaten schneiden und kann daselbst mit der einen der beiden Kräfte, welche das Moment bilden, und von denen wir immer eine am Anfangspunkt angreisend voraussetzen, zu einer neuen Kraft verbunden werden, deren Richtung weber mit der der Kraft R, noch mit der Sbene des Momentes Ma zusammenfallen wird, und das ganze System von Kräften wird nun durch diese neue Kraft und durch die noch übrige von den Kräften bes Momentes Ma ersetzt werden.

Es wird ferner einleuchten, daß dieses auf beliebig viele verschiebene Arten geschehen kann, wenn man beachtet, daß das Moment Ma alle mögliche Lagen um den Durchschnittspunkt der Kraft R mit seiner Ebene annehmen und überdieß aus beliebig vielen verschiedenen Paarenvon Kraften gebildet werden kann.

Auf analytischem Wege wird man fich von biesem Sate auf folgeube Art überzeugen. — Die burch bie Gleichung (52) ausgesprochene Bedingung kann immer baburch erfüllt werben, daß man bem ganzen

System zwei neue gleiche und entgegengesetzte Kräste Q hinzusetzt und über die Intensität, die Richtung und die Coordinaten des Angrisspunktes derselben in der Weise verfügt, daß durch die gegebenen Kräste und eine dieser Kräste Q jener Gleichung Genüge geleistet wird, was offenbar auf beliedig viele Arten geschehen kann. Denn diese Krast Q gibt, wie jede der gegebenen Kräste P, drei fördernde und drei drehende Componenten, also zu jeder der Summen: X, Y, Z, Mx, My, Mz ein neues Glied, und es werden dadurch in jene Bedingungsgleichung sechs willkürliche Größen eingeführt, nämlich die Intensität Q, die

Richtungswinkel: Qx, Qy, Qz, von benen jedoch nur zwei willkürlich sind, und die drei Coordinaten des Angriffspunktes, woraus offenbar hervorgeht, daß jene Gleichung durch Einführung einer solchen Kraft auf beliebig viele verschiedene Arten befriedigt werden kann. Man kann z. B. die Kraft Q im Anfangspunkte angreisen lassen, wodurch die Momente berselben Rull werden, und erhält dann nur die fördernden Kräfte:

$$Q \cos \widehat{Qx}$$
 , $Q \cos \widehat{Qy}$, $Q \cos \widehat{Qz}$,

burch welche bie Bebingungsgleichung (52) in

$$(X + Q \cos \widehat{Qx}) M_X + (Y + Q \cos \widehat{Qy}) M_Y + (Z + Q \cos \widehat{Qz}) M_Z = 0$$

ober in die Gleichung:

 $X M_X + Y M_Y + Z M_Z + Q (M_X \cos \widehat{Q_X} + M_Y \cos \widehat{Q_Y} + M_Z \cos \widehat{Q_Z}) = 0$ übergeht, welche zeigt, daß hier noch nach Belieben über die Richtungs= winkel $\widehat{Q_X}$, $\widehat{Q_Y}$, $\widehat{Q_Z}$ verfügt werden kann, und daß man dann erst einen bestimmten Werth für die Intensität Q sindet; man hat jedoch dabei die Bedingungsgleichung:

$$\cos^2 \widehat{\mathbf{Q}}\widehat{\mathbf{x}} + \cos^2 \widehat{\mathbf{Q}}\widehat{\mathbf{y}} + \cos^2 \widehat{\mathbf{Q}}\widehat{\mathbf{z}} = \mathbf{1}$$

zu berücksichtigen und biese Winkel so zu wählen, daß Q einen posttiven Werth erhält.

Berechnet man endlich nach biesem die resultirende R, ber gegebenen Kräfte P und dieser Kraft Q, so wird die Wirkung der Kräfte P allein durch die Wirkungen dieser Resultirenden und der zweiten der Kräfte Q ersest werden, und zwar je nach der für diese lettern angenommenen Richtung auf eine andere Weise.

S. 85.

:

1

Die fördernbe Kraft R, welche baburch entsteht, daß man jebe ber gegebenen Kräfte P parallel mit ihrer Richtung in den Anfang der Coordinaten versetzt und dort alle zu einer einzigen Kraft vereinigt, bleibt offendar dieselbe, welchen Punkt des Spstems man als Anfangs= punkt nimmt. Die Größe jedes einzelnen Momentes dagegen hängt nothwendig von der Lage des Punktes A in Bezug auf den Angriss= punkt M und die Richtung der Kraft P ab, jedoch nicht von der Rich= tung der Coordinaten=Achsen; dassselbe wird also auch im Allgemeinen mit dem resultirenden Momente MR der Fall sein, d. h. dieses wird sür jeden andern Punkt B des Spstems im Allgemeinen einen andern Werth und seine Ebene eine andere Richtung haben.

Es ist aber nicht nothwendig, daß man, um biesen neuen Werth zu erhalten, von neuem die Momente aller Kräfte berechnet; es genügt, die Kraft R in den betreffenden Punkt B, Fig. 68, parallel mit sich zu versetzen, indem man in diesem wieder zwei der Kraft R gleiche und entgegengesetze Kräfte andringt und das dadurch entstehende Moment R. AB mit dem resultirenden Momente Ma zu einem einzigen vereinigt.

Daraus folgt zunächst, daß für alle Punkte, welche in der Rich=
tung der Kraft R liegen, das Moment MR seinen Werth behält, da
für diese das Moment R. AB Rull ift, und daß für alle Punkte in
derselben Parallelen zu der Richtung von R das neue resultirende Mo=
ment dieselbe Intensität erhalten wird.

Wenn der Punkt B nicht in der Richtung von R liegt, und die Bedingungsgleichung (52) nicht befriedigt ist, wenn also die Achse des resultirenden Momentes \mathbf{M}_R nicht senkrecht auf der Richtung der förbernden Kraft R steht, so kann die Achse des Womentes R.AB, welche in jeder Lage des Punktes B mit der Kraft R einen rechten Winkel bilden muß, nie mit der Achse des Momentes \mathbf{M}_R zusammenfallen, sondern wird immer einen Winkel mit derselden bilden, der zwischen den Grenzen $\frac{1}{4}\pi$ — 9 und $\frac{1}{4}\pi$ + 9 liegt, wenn man den Winkel zwischen der Richtung der Krast R und der Achse des Momentes \mathbf{M}_R mit 9 bezeichnet. Die Achse, beziehungsweise die Intensität des neuen Womentes wird daher im Allgemeinen hald größer, dalb kleiner sein, als die des Womentes \mathbf{M}_R , je nachdem der Winkel 9 kleiner oder größer als $\frac{1}{4}\pi$ ist, und je nachdem im letztern Kalle die Intensität des Womentes R.AB, dessen Waaß nur die Grenzen 0 und ∞ hat, einen hinrelchend großen Werth erhält, oder nicht.

Für ben Fall aber, bag ber Wintel 9 Rull ift, bag alfo bie

Achse bes Momentes M_n mit ber Richtung von R zusammenfällt, in welchem Falle die Achse bes Momentes R. AB mit der Achse von M_n immer einen rechten Winkel bildet, wie auch der Punkt B liegen mag, dann werden die Achsen, beziehungsweise die Intensitäten aller Momente, welche durch Zusammensetzung der zwei genannten entstehen, größer sein, als die des Momentes M_n; denn man hat immer für jene den Werth:

$$\sqrt{M_R^2 + (R.AB)^2}$$
.

Nimmt man bemnach benjenigen Punkt eines festen Systems als Ansfang ber Coordinaten, für welchen bie Achse bes resultirenden Momentes mit der Richtung der Resultirenden R ber fördernden Kräfte zusammenfällt, so erhält man das kleinste resultirende Woment Ma für dieses System; benn wohin man auch von hier aus den Anfangspunkt verslegen mag, immer wird das neue resultirende Moment größer werden, als das für jenen Anfangspunkt gefundene.

§. 86.

Um die Lage dieses Punktes in dem Systeme zu sinden, seien K', V', Z' seine drei Coordinaten, bezogen auf die durch einen beliedigen Punkt A gelegten Achsen, für welche Mx, My, Mz die drei Componenten der Achse des resultirenden Momentes MR sind; durch den gesuchten Punkt denke man sich dann drei neue Achsen parallel zu den ersten gelegt und die Componenten der Achse des resultirenden Momentes ME in Bezug auf diese mit MA, MB, Mc bezeichnet; man sindet dann leicht, mit der Beachtung, daß die Coordinaten K', K', T' für alle Kräfte gemeinschaftlich sind,

$$M_{C} = \Sigma \cdot P[(\mathbf{x} - \mathbf{x}') \cos \widehat{P}_{\mathbf{y}} - (\mathbf{y} - \mathbf{y}') \cos \widehat{P}_{\mathbf{x}}]$$

$$= M_{Z} - \mathbf{x}' \mathbf{Y} + \mathbf{y}' \mathbf{X},$$

$$M_{B} = M_{Y} - \mathbf{z}' \mathbf{X} + \mathbf{x}' \mathbf{Z},$$

$$M_{A} = M_{X} - \mathbf{y}' \mathbf{Z} + \mathbf{z}' \mathbf{Y}.$$

Die oben ausgesprochene Bebingung, daß die Achse bes Momentes Me mit der Resultirenden R zusammenfällt, gibt bann

$$\frac{X}{R} = \frac{M_A}{M_E} \quad , \qquad \frac{Y}{R} = \frac{M_B}{M_E} \quad , \qquad \frac{Z}{R} = \frac{M_C}{M_E} \; , \label{eq:X_eq}$$

und man zieht baraus

$$\frac{\mathtt{M}_{\mathtt{E}}}{\mathtt{R}} = \frac{\mathtt{M}_{\mathtt{A}}}{\mathtt{X}} = \frac{\mathtt{M}_{\mathtt{B}}}{\mathtt{Y}} = \frac{\mathtt{M}_{\mathtt{C}}}{\mathtt{Z}} \; .$$

Sett man nun fur MA, MB, MC ihre obigen Werthe, so tann man bie brei Gleichungen bilben :

$$\begin{array}{l} Y\left(\textbf{M}_{\textbf{X}} - \textbf{Y}' \textbf{Z} + \textbf{Z}' Y \right) - X\left(\textbf{M}_{\textbf{Y}} - \textbf{Z}' \textbf{X} + \textbf{X}' \textbf{Z} \right) = 0 \\ X\left(\textbf{M}_{\textbf{Z}} - \textbf{X}' Y + \textbf{Y}' \textbf{X} \right) - Z\left(\textbf{M}_{\textbf{X}} - \textbf{Y}' \textbf{Z} + \textbf{Z}' Y \right) = 0 \\ Z\left(\textbf{M}_{\textbf{Y}} - \textbf{Z}' \textbf{X} + \textbf{X}' \textbf{Z} \right) - Y\left(\textbf{M}_{\textbf{Z}} - \textbf{X}' Y + \textbf{Y}' \textbf{X} \right) = 0 \end{array} \right\}, (54. \label{eq:state_eq}$$

von denen sede aus den beiden andern abgeleitet werden kann, die also die Gleichungen einer und berselben Geraden vorstellen, nämlich die der Richtung von R, oder die Gleichungen der Achse des resultirenden Momentes M_E. Es gibt demnach, wie nach dem vorhergehenden S. vorauszusehen war, unendlich viele solcher Punkte, für welche das resultirende Moment einen kleinsten Werth hat; denn dieses wird für alle Punkte der Fall sein, die in der Achse des Momentes M_E liegen.

Es ist übrigens leicht zu sehen, daß die letten Gleichungen sich auch baburch ergeben, daß man die Aenderungsgesetze:

$$\frac{d \cdot M_E}{d \cdot \mathbf{X'}}$$
 , $\frac{d \cdot M_E}{d \cdot \mathbf{X'}}$, $\frac{d \cdot M_E}{d \cdot \mathbf{Z'}}$

aus ber Gleichung:

$$M_{E^2} = M_{A^2} + M_{B^2} + M_{C^2}$$

ober mit ben frühern Werthen von MA, MB, MC

$$M_{E^2} = (M_X - Y'Z + Z'Y)^2 + (M_Y - Z'X + X'Z)^2 + (M_Z - X'Y + Y'X)^2$$

gleich Rull fest, wodurch die Bedingungsgleichungen für einen kleinsten Werth von ME bargestellt werden.

Einfacher ist es aber, die Lage der Geraden, welche durch die Gleichungen (54) ausgebrückt wird, da man weiß, daß sie zu der Richtung der Refultirenden R parallel ist, durch den Endpunkt B der Senkrechten AB, Fig. 69, festzustellen, welche von dem ursprünglichen Coordinaten=Anfang A auf sie gefällt worden ist.

Bezeichnen wir die Länge bieser Sentrechten mit r und die Coorphinaten ihres Endpunktes B mit K', K', Z', so erhalten wir durch Beresetung der Kraft R in diesen Punkt ein Moment Rr, welches mit dem ebenfalls dahin versetzen Womente MR ein neues Moment ME geben muß, bessen Achse BME mit R zusammenfällt; die Achsen der beiden genannten Womente und die Richtung der Kraft R mussen demnach in

berselben Gbene liegen, die auf der Sbene des Momentes Rr senkrecht steht und durch die Richtung der Kraft R gelegt ist. Ist dann I wieder der Winkel, welchen die Achse des Momentes MR mit der försbernden Resultirenden R bilbet, so hat man einmal

$$\cos\vartheta = \frac{XM_X + YM_Y + ZM_Z}{RM_B};$$

ferner ift auch nach S. 11, weil bie Achse von Rr auf R sentrecht fteht,

$$Rr = M_R \sin \vartheta$$
 , $M_E = M_R \cos \vartheta$,

woraus weiter folgt

$$r = \frac{\text{M}_R \sin \vartheta}{R} \ , \quad \text{M}_E = \frac{\text{X} \, \text{M}_\text{X} + \text{Y} \, \text{M}_\text{Y} + \text{Z} \, \text{M}_\text{Z}}{R} \, . \label{eq:resolvent}$$

Die Senkrechte r steht aber sowohl auf ber Richtung von R, als auf ber Achse bes Momentes MR senkrecht; man hat daher auch

$$\frac{\mathbf{x}'}{r} \cdot \frac{\mathbf{X}}{R} + \frac{\mathbf{y}'}{r} \cdot \frac{\mathbf{Y}}{R} + \frac{\mathbf{z}'}{r} \cdot \frac{\mathbf{Z}}{R} = 0,$$

$$\frac{\textbf{X}'}{r} \cdot \frac{\textbf{M}_{\textbf{X}}}{\textbf{M}_{\textbf{R}}} + \frac{\textbf{Y}'}{r} \cdot \frac{\textbf{M}_{\textbf{Y}}}{\textbf{M}_{\textbf{R}}} + \frac{\textbf{Z}'}{r} \cdot \frac{\textbf{M}_{\textbf{Z}}}{\textbf{M}_{\textbf{R}}} = 0 \ ,$$

ober einfacher:

55.)
$$\begin{cases} \mathbf{x}'\mathbf{X} + \mathbf{y}'\mathbf{Y} + \mathbf{z}'\mathbf{Z} = 0, \\ \mathbf{x}'\mathbf{M}_{\mathbf{X}} + \mathbf{y}'\mathbf{M}_{\mathbf{Y}} + \mathbf{z}'\mathbf{M}_{\mathbf{Z}} = 0. \end{cases}$$

Diese beiben Gleichungen find bie ber Senkrechten AB ober r; fie bestimmen in Verbindung mit ber Beziehung:

$$X'^2 + Y'^2 + Z'^2 = r^2 = \frac{M_R^2 \sin^2 \vartheta}{R^2}$$

zwei Punkte B, von benen jedoch nur berjenige genommen werden barf, in welchem die Achse bes resultirenden Momentes M_E oder die Richtung von R zwischen die Achsen von Rr und M_R zu liegen kommt.

Zieht man endlich durch den so bestimmten Punkt B eine Gerade parallel zur Richtung der Kraft R, so ist diese die Achse des kleinsten resultirenden Momentes, und ihre Gleichungen sind

56.)
$$\begin{cases} (\mathbf{z} - \mathbf{z}') \mathbf{X} = (\mathbf{x} - \mathbf{x}') \mathbf{Z}, \\ (\mathbf{y} - \mathbf{y}') \mathbf{X} = (\mathbf{x} - \mathbf{x}') \mathbf{Y}. \end{cases}$$

S. 87.

Wenn das gegebene System von Kräften eine allgemeine Resul= tirenbe hat, und bemnach die Gleichung:

$$XM_X + YM_Y + ZM_Z = 0$$

befriedigt wird, so zeigt der Werth von $M_{\rm E}$, daß in diesem Falle das kleinste Moment Rull, und folglich die Richtung dieser allgemeinen Resultirenden zugleich die Achse des kleinsten Momentes ist, daß also sur jeden Punkt in dieser Richtung, den man als Anfang der Coordinaten nimmt, das Resultirende der Momente aller Kräfte Rull wird, wie oben (§. 83).

Geht man nun in diesem Falle von einem Punkte in der Richtung der Resultirenden zu einem Punkte außerhalb derselben über, so entesteht ein Moment, bessen Gene durch die Richtung der Resultirenden geht, und welches nun das resultirende Moment des Spstems in Bezug auf den betressenden Punkt ist. Es sind dann für alle Punkte in dereselben durch jene Richtung gelegten Ebene die Achsen der resultirenden Momente parallel; ihre Intensitäten ändern sich jedoch mit der Entestung eines jeden Punktes von der Richtung der Resultirenden, und es haben die resultirenden Momente nur für diesenigen Punkte in derselben Sene gleiche Maaße, welche auf den beiben zur genannten Richtung parallel und in gleichen Abständen von ihr gezogenen Geraden liegen, wobei aber wieder der Sinn der von diesen Momenten beabsichtigten Drehung nur für die auf derselben Parallelen gelegenen Punkte derselbe, sür die auf der andern Parallelen der entgegengesetzte ist.

Rimmt man von der Lage der Achsen und dem Sinne der Drehung Umgang, so liegen alle Punkte, für welche das resultirende Moment dieselbe Intensität hat, auf einer Chlindersläche, deren Achse die Rich= tung der allgemeinen Resultirenden ist.

Wenn endlich die Resultirende R Rull ist, so kann durch Bersehung des Anfangspunktes der Coordinaten kein neues Moment entstehen; das resultirende Moment bleibt also immer dasselbe, seine Achse behält immer dieselbe Richtung und die beabsichtigte Drehung denselben Sinn, welchen Bunkt des Systems man auch als Ansangspunkt nehmen mag.

§. 88.

Als Beispiel für die Anwendung des Vorhergehenden sei ein Spftem bon vier Kräften gegeben, beren Intensitäten, Richtungswinkel und Angriffspunkte folgende find:

Durch eine ähnliche Rechnung wie in §. 11 des erften Buches ergeben sich zuerst die Werthe:

$$X = \Sigma \cdot P \cos \widehat{Px} = -7.53$$

$$Y = \Sigma \cdot P \cos \widehat{Py} = -2.12$$

$$Z = \Sigma \cdot P \cos \widehat{Pz} = +7.64$$

$$R = 10^{\text{Hgr}} \cdot 93$$

$$\widehat{Rx} = 101^{\circ} \cdot 10^{\circ} \cdot 8$$

$$\widehat{Rx} = 101^{\circ} \cdot 10^{\circ} \cdot 8$$

$$\widehat{Rx} = 45 \cdot 40^{\circ} \cdot 6$$

Die fernere Rechnung ordnet fich bann in folgender Weise:

$$P_3 x_3 \cos P_3 y = -8.85$$
 $P_3 z_3 \cos P_3 x = -25.84$ $P_3 y_3 \cos P_3 z = -3.86$ $P_3 x_3 \cos P_3 y = -41.94$ $P_3 z_3 \cos P_3 x = +20.11$ $P_3 y_3 \cos P_3 z = -15.13$ $P_4 x_4 \cos P_4 y = -2.49$ $P_4 z_4 \cos P_4 x = +11.32$ $P_4 y_4 \cos P_4 z = +39.59$ umb bamit

 $\mathcal{E}.Px\cos Py = -40.95$; $\mathcal{E}.Pz\cos Px = +15.15$, $\mathcal{E}.Py\cos Pz = +74.05$; ferner findet man

ı.

$$\begin{array}{lll} P_{1}y_{1}\cos\widehat{P_{1}x} = +23.48 & P_{1}x_{1}\cos\widehat{P_{1}z} = +30.86 & P_{1}z_{1}\cos\widehat{P_{1}y} = +6.91 \\ P_{2}y_{2}\cos\widehat{P_{2}x} = -0.05 & P_{2}x_{2}\cos\widehat{P_{2}z} = +13.77 & P_{3}z_{3}\cos\widehat{P_{2}y} = +7.11 \\ P_{2}y_{3}\cos\widehat{P_{2}x} = +28.75 & P_{3}x_{3}\cos\widehat{P_{2}z} = +27.87 & P_{3}z_{3}\cos\widehat{P_{2}y} = +15.92 \\ P_{4}y_{4}\cos\widehat{P_{4}x} = -16.48 & P_{4}x_{4}\cos\widehat{P_{4}z} = -11.60 & P_{4}z_{4}\cos\widehat{P_{4}y} = -7.78 \\ \text{also ands} \end{array}$$

 Σ .Py $\cos \widehat{Px} = +26,70$, Σ .Px $\cos \widehat{Pz} = +60,90$, Σ .Px $\cos \widehat{Py} = +22,16$. Daraus folgt dann

$$M_{z} = \Sigma \cdot P_{x} \cos \widehat{P_{y}} - \Sigma \cdot P_{y} \cos \widehat{P_{x}} = -67,65$$

$$M_{y} = \Sigma \cdot P_{z} \cos \widehat{P_{x}} - \Sigma \cdot P_{x} \cos \widehat{P_{z}} = -45,75$$

$$M_{x} = \Sigma \cdot P_{y} \cos \widehat{P_{z}} - \Sigma \cdot P_{z} \cos \widehat{P_{y}} = +51,89$$

$$mb$$

bie Intensität bes resultirenden Momentes ist demnach 96,76 Meter= tilogramm, und seine Achse bilbet mit den drei Coordinaten=Achsen bie vorstehenden Wintel 1, m, n.

Um nun zu sehen, ob bas gegebene Spstem eine einzige Resultirende hat, ober ob die Richtung von R auf der eben bestimmten Achse bes Momentes $M_{\rm R}$ senkrecht steht, berechnet man

$$XM_X + YM_Y + ZM_Z = -810,07$$
,
 $\frac{XM_X + YM_Y + ZM_Z}{R.M_B} = \cos 9 = \cos 140^{\circ} 0', 5$

und schließt daraus, daß es nicht der Fall ist, daß vielmehr die Achse Womentes M_R mit der Richtung der fördernden Resultirenden Reinen Winkel von $140^{\circ}\,0',5$ einschließt.

Ferner findet man fur bas Aleinste resultirende Moment Me ben Berth :

$$\mathbf{M}_{E} = \frac{\mathbf{X}\,\mathbf{M}_{X} + \mathbf{Y}\,\mathbf{M}_{Y} + \mathbf{Z}\,\mathbf{M}_{Z}}{\mathbf{R}} = \mathbf{M}_{R}\,\cos\vartheta = -74\,\overset{\mathbf{M}_{kgr}}{,}\,13\ ,$$

mb baraus, daß biefer negativ ist, ersieht man, daß die Achse dieses Promentes nicht mit der Richtung von R selbst, sondern mit der ente

gegengesehten Berlangerung zusammenfällt, baß fie folglich mit ben brei Goorbinaten = Achsen Winkel bilbet, beren Cofinus burch

$$-\frac{X}{R}$$
 , $-\frac{Y}{R}$, $-\frac{Z}{R}$

ausgebrudt werben und bemnach bie Werthe erhalten:

$$\pi - \widehat{Rx} = 78^{\circ}49', 2$$
, $\pi - \widehat{Ry} = 46^{\circ}28', 7$, $\pi - \widehat{Rz} = 134^{\circ}19', 4$. Als kurzeste Entfernung bieser Achse vom Anfangspunkt ergibt sich

$$r=\frac{M_R\sin\vartheta}{R}=5^n,687,$$

und um die Coordinaten bes Endpunktes biefer Senkrechten zu berechnen, zieht man aus ber Gleichung (55) zuerst die Werthe:

$$\boldsymbol{x}' = \frac{\boldsymbol{Y}\,\boldsymbol{M}_Z - \boldsymbol{Z}\,\boldsymbol{M}_Y}{\boldsymbol{X}\,\boldsymbol{M}_X - \boldsymbol{Y}\,\boldsymbol{M}_X}\,\boldsymbol{z}' \quad , \qquad \boldsymbol{x}' = \frac{\boldsymbol{Z}\,\boldsymbol{M}_X - \boldsymbol{X}\,\boldsymbol{M}_Z}{\boldsymbol{X}\,\boldsymbol{M}_X - \boldsymbol{Y}\,\boldsymbol{M}_X}\,\boldsymbol{z}'$$

und findet bamit aus ber nachfolgenben Gleichung

$$\mathbf{z}' = r \frac{\mathbf{X} \mathbf{M}_{Y} - \mathbf{Y} \mathbf{M}_{X}}{\sqrt{(\mathbf{X} \mathbf{M}_{Y} - \mathbf{Y} \mathbf{M}_{X})^{2} + (\mathbf{Z} \mathbf{M}_{X} - \mathbf{X} \mathbf{M}_{Z})^{2} + (\mathbf{Y} \mathbf{M}_{Z} - \mathbf{Z} \mathbf{M}_{Y})^{2}}}$$

Mit ben oben berechneten Zahlenwerthen und mit der Beachtung, daß nun die Werthe von X, Y, Z mit entgegengesetten Zeichen genommen werden muffen, ergibt sich in unserm Falle

$$XM_{Y} - YM_{X} = -454,50$$
 $X' = -4,123$ $ZM_{X} - XM_{Z} = +112,96$ $Y' = +0,945$ $YM_{Z} - ZM_{Y} = -492,95$ $Z' = -3,801$

womit die Lage der Achse des Aeinsten Momentes vollständig be- stimmt ist.

Will man enblich bem gegebenen System noch eine Kraft hinzufügen, durch welche die Bedingungsgleichung (52) befriedigt wird, so
kann man für diese die einfache Verfügung treffen, daß sie mit der Achse der z zusammenfällt; es sind dann die Winkel \widehat{Qx} und \widehat{Qy} gleich $\frac{1}{4}\pi$, $\widehat{Qz}=0$ oder π , und die in §. 84 für diesen Zweit abgeleitete Gleichung wird einfach

$$XM_x + YM_Y + ZM_Z \pm QM_Z = 0;$$

fie gibt mit ben fruher gefundenen Werthen

$$Q = \frac{-810,57}{-67,65} = 11^{R_{gr}},98,$$

wenn bas untere Zeichen genommen wird, was darauf hindeutet, daß $\widehat{\mathbb{Q}_{\mathbf{z}}} = \pi$ genommen werden muß.

Die Componenten X und Y bleiben dann biefelben wie vorher; ce ändert sich nur der Werth von Z und wird Z'= 7,64—11,98=—4,34, woraus sich wie früher die Werthe für die Intensität der neuen Resulstrenden R' und die Winkel zwischen ihrer Richtung und den Coordinaten=Achsen, nämlich

$$R' = 8^{\text{Hgr}}, 95, \ \hat{R'x} = 147^{\circ}19', 4, \ \hat{R'y} = 103^{\circ}42', 5, \ \hat{R'z} = 49^{\circ}1', 3$$

berechnen. Zwei der Gleichungen (53) bestimmen dann die Projectionen bieser Richtung in den entsprechenden Coordinatenebenen, und man findet in unserm Kalle

$$2,12 \times +7,53 \times = 67,65$$

 $7,53 \times -4,34 \times = 45,75$

ober einfacher

$$\mathbf{Y} = 0.282 \,\mathbf{X} - 8.984$$
 $\mathbf{Z} = 0.485 \,\mathbf{X} - 5.114$

als Gleichungen ber Richtung ber Resultirenben R'.

Rach bieser Bestimmung kann nun die Wirkung des ganzen Spestems durch die Wirkung der Kraft R' und einer längs der positiven Achse der z thätigen Kraft Q = 11, 98 ersest werden.

§. 89.

Es erübrigt nun noch, bieselbe Aufgabe burch Conftruction auf= julosen, wozu vor Allem erfordert wird, daß die Achsen der Momente, wie die förbernden Rrafte, durch ihre Projectionen dargestellt werben.

Bu dem Ende seinen M' und M", Fig. 70, die Projectionen des Angrisspunktes einer Kraft P, deren Projectionen M'P' und M"P" nach der in §. 14 der Einleitung angegebenen Weise mittels der Winkel p und e verzeichnet worden sind. Wan bestimmt nun auf gewöhnliche Weise die Durchgangspunkte N' und N" der Richtung der Kraft P durch die Seenen der xy und der xz und damit die Risse AN' und AN" der durch den Anfangspunkt A und jene Richtung gelegten Seene, welche die Seene des Womentes der Kraft P in Bezug auf den An= sangspunkt A sein wird. Die Geraden AL' und AL", welche in A

sentrecht auf die Risse AN' und AN" gezogen wurden, sind bemnach die Projectionen det Achse dieses Momentes, und es handelt sich nur noch darum, die Länge dieser Projectionen und den Sinn ihrer Rich-

tung zu beftimmen.

Diese Richtung ber Achse ergibt sich in jedem besondern Falle leicht aus der Richtung der Projectionen der Kraft P und der Lage des Angriffspunktes. In unserm Falle z. B. ist es ersichtlich, daß die Projectionen der Achse nicht Al' und Al" sein können, sondern Al' und AL" sein mussen, sondern AL' und AL" sein mussen, wenn die von dem Momente beabsichtigte Drehung die Richtung der Bewegung eines Uhrzeigers haben soll.

Die Länge ber Achse muß bem Producte Pp aus ber Intensität ber Rraft in die vom Buntte A auf ihre Richtung gefällte Sentrechte proportional sein ober ber Oberfläche bes Dreiecks AMP, welches von ber Rraft MP im Raume mit bem Anfangspunkte A gebilbet wird. Diefes Dreieck selbst ift nicht bekannt, sondern zwei Projectionen besfelben, nämlich AMP' und AMP", und biefe find nach S. 81 ben Componenten ber Achsen bes Momentes parallel zu ben Achsen ber : und y proportional. Ferner ift es einleuchtend, bag wenn man bie erstere kennt und auf die AZ von A nach H aufträgt, alsbann mittels ber beiben Projectionen AL' und AL" die Lage der Achse AQ bes Momentes gegen die Achse AZ in der Ebene der xz construirt und die Parallele HQ zu ber AX zieht, die badurch abgeschnittene Länge AQ bie Achse des Momentes der Größe nach vorstellen wird, und die durch bie Senkrechte QG bestimmte Lange AG bie Brojection berfelben Achse in der Ebene der xy ist. Daraus geht bann hervor, daß es nicht nothwendig ift, die Richtung AQ felbst zu zeichnen, indem die Parallele HQ unmittelbar die Länge ber Bertical=Projection AL" begrenzt und bamit auch die Horizontal = Projection AL' gibt.

Endlich wird man, da die zur Darstellung der brehenden Kräfte erforderliche Längen-Ginheit willkürlich ist, die der Oberstäche des Dreiecks AM'P' proportionale Seiten-Achse AH dadurch erhalten, daß man ein Dreieck P'ED zeichnet, das dem genannten Dreieck an Oberstäche gleich ist und zur Grundlinie eine beliedig gewählte Längenscinheit hat, die für alle Momente in derselben Aufgade beibehalten werden mußz es werden dann die Grundlinien aller vorkommenden Dreiecke einander gleich, ihre Oberstächen also den Höhen proportional sein, und diese sonach die Achsen und beziehungsweise deren Componenten vertreten können. Auf diese Art erhält man in dem durch die Figur dargestellten Falle zur Bestimmung von AH die Höhe EF des Dreiecks DEP', dessen Grundlinie DP' der gewählten Längen-Ginbeit gleich ist.

§. 90.

Mittels bieser Darstellungsweise kann die Wirkung irgend eines Spstems von Kräften ebenso wie die eines Spstems von förbernden Kräften burch Construction gefunden und bemnach auch die in §. 88 berechnete Aufgabe zeichnend gelöst werden.

Um aber die Zeichnung nicht zu sehr zu verwirren, wird man bas gegebene Spftem sogleich in ein Spftem fördernder Kräfte und in ein Spftem brehender Kräfte zerlegen und die Resultirenden bieser Spfteme in zwei getrennten Constructionen darstellen.

Für das erste der genannten Systeme läßt man nämlich alle Kräfte im Anfangspunkte A angreisen, zeichnet ihre Projectionen mit Hülfe der Winkel y und e und setzt aus diesen die Projectionen der fördernben Resultirenden R zusammen, wie es bereits im ersten Buche, §. 11, angegeben und in Fig. 34 ausgeführt wurde.

Um dagegen die Resultirende des Spstems der drehenden Kräfte zu sinden, trägt man die Projectionen der gegebenen Kräfte von den entsprechenden Projectionen ihrer Angrisspunkte an auf und sucht auf dem im vorhergehenden S. gezeigten Wege die Projectionen der Achse eines seden Momentes. Alle in derselben Ebene liegenden Achsen-Projectionen setzt man zu einer Resultirenden AM_R' und AM_R'', Fig. 71, zusammen, und findet damit wie gewöhnlich die Richtung und Größe des resultirenden Momentes M_R, wodurch dessen Jutensität und der Sinn seiner Wirkung bekannt ist.

In Fig. 71 ist diese Construction für den in §. 88 gegebenen Fall durchgeführt und zwar so, daß die Einheit für die Kräfte, d. h. 1. Klogramm durch 0,2, jene für die Entfernung durch 0,5, und die gemeinschaftliche Grundlinie der Momenten= Dreiecke durch 2,00, welche 10 Kilogramm vertreten, vorgestellt ist. Es hat sich daraus AM_R = 9^m, 67 ergeben, und diese Höhe entspricht mit der ebengenannten Grundlinie einem Dreiecke von der Oberstäche 96,7, wonach also das resultirende Moment M_R in Nebereinstummung mit der Rechnung 96,7 Reterkilogramm beträgt.

Will man ferner untersuchen, ob das System eine einzige Resultirende hat, so wird man in einer britten Zeichnung, wie Fig. 72, die Projectionen der fördernden Kraft R und der Achse des Momentes MR auftragen und mit den letztern die Risse AN' und AN" der Ebene dieses Momentes zeichnen. Diese muß dann auch die Richtung der Kraft R enthalten, wenn der genannte Fall statssinden soll, und man

überzeugt sich, ob er stattsinbet ober nicht, wenn man ben Endpunkt R' als horizontale Projection eines Punktes jener Sbens annimmt und bazu die verticale Projection R," sucht, welche in dem betressenden Falle mit dem Endpunkt der Projection AR" zusammenfallen wird. Findet dies, wie in unserer Figur, nicht statt, so liegt auch die Richtung von R nicht in der Sbene von Mn und das System hat keine allgemeine Resultirende.

Um bann auch burch Zeichnung die Kraft Q zu bestimmen, beren Richtung in die Achse der z fällt und beren Intensität so bemessen ist, baß mit ihr das System eine allgemeine Resultirende erhält, so darf man nur durch die Vertical=Projection R," des der Ebene des Wosmentes angehörenden Punktes R, eine Parallele zu der Projection A R" ziehen; diese wird auf der Achse der z die Länge AQ abschneiden, welche die gesuchte Kraft vorstellt.

Wenn aber die Richtung der Kraft Q, welche immer noch im Anfangspunkte A angreift, irgend eine beliebige sein soll, so muß man eine Ebene durch diese Richtung und durch die Richtung der Kraft R legen, die Projectionen der Durchschnittslinie dieser Ebene mit der des Momentes zeichnen und nun nach dem Parallelogramm der Kräfte die Projectionen von Q so bestimmen, daß die Resultirende von Q und K in diese Durchschnittslinie fällt.

Burbe enblich fur bie Kraft Q auch ein beliebiger Angriffspunkt angenommen, so mußte man fich biefelbe in eine im Anfangspunkte A angreifende forbernbe Rraft und in ein Moment gerlegt benten. beren Intenfitaten naturlich noch unbefannt find, und von benen bas lettere mit bem resultirenden Momente MR zu einem neuen Momente aufam= mengefett werben mußte, beffen Gbene im Allgemeinen eine anbere Richtung erhalten wird, als die bes genannten Momentes, und zwar wird die Lage bieser Ebene nicht nur von der Lage ber Gbene bes Momentes ber Rraft Q abhangen, die noch aus der Lage bes Angriffspunktes und aus ber gewählten Richtung biefer Kraft bargeftellt werben könnte, sondern auch von ber unbekannten Große bes Momentes biefer Rraft; man hatte also zulest die Intenfitat ber forbernben Rraft Q fo zu bestimmen, daß die Richtung ber Resultirenden von ihr und ber fördernden Resultirenden R in eine Gbene fällt, beren Lage selbst wie ber von ber zu bestimmenden Kraft abhängt; die Aufgabe wird also . für die Construction nur durch mehrmaliges Probiren aufzulösen sein. Sie tommt bagegen auf ben vorhergehenden Fall gurud, wenn bie Richtung ber Kraft Q in ber Ebene bes Momentes MR felbst angenom= men wirb, ba biefe bann auch die Ebene bes neuen refultirenden

Momentes bletbt und die Richtung ber neuen förbernben Refultirenben von Q und R enthalten muß.

S. 91.

Die confiructive Bestimmung ber Richtung ber allgemeinen Resulstirenben R bes Systems in bem Falle, baß bie vorherbesprochene Bestingung erfüllt wirb, ober ber neuen Resultirenben R,, welche burch Ginführung einer neuen Kraft Q entsteht, hat nun keine Schwierigskeit mehr.

Durch ben Endpunkt MR" ber Projection ber Achse bes Momentes Un in der verticalen Projectionstafel, Fig. 72, ziehe man eine Parallele MR" H jur Projectionsachse, welche auf ber Coordinaten = Achse ber z die Componente AH ber genannten Momenten = Achse abschneiben Mit dieser Componenten AH als Höhe und mit der für die Grundlinie ber Momenten = Dreiecke angenommenen Lange conftruire man dann in der Gbene ber xy ein Dreieck AB'C', beffen Grundlinie B'C' qu der Horizontal= Projection AR' ber forbernden Resultirenben R parallel ift, und das die Projection des refultirenden Momentes MR in ber Ebene ber xy vorstellt. Auf gleiche Weise findet man eine Projection besselben Momentes in ber verticalen Projectionstafel ber xz, wenn burch ben Endpunkt MR' eine Parallele MR'F zur Projectionsachse gezogen und mit ber baburch erhaltenen Sohe AF und ber gemeinschaft= lichen Grundlinie ber Momenten = Dreiecke ein Dreieck AD" E" in ber genannten Tafel gezeichnet wirb, beffen Grundlinie D' E" au ber Brojection AR," parallel ift. Es ift aber babei wohl zu beachten, baß bas so erhaltene Dreieck AD" E" nicht die Projection besselben Dreiedes im Raume ift, welches bas Dreied AB'C' zur Horizontal= Projection hat, daß aber die diesen Projectionen entsprechenden Raum= Dreiede bieselbe Flache haben, und beibe bie Intensität bes Momentes Un vorstellen. Es ist baber auch nicht schwer, statt bes Dreiedes AD" E" ein anderes AB" C" ju zeichnen, welches die verticale Projection besselben Raum = Dreieckes, bem bas Dreieck AB' C' als horizontale Projection angehört, vorstellt, und beffen Grundlinie B" C" noch ber Projection AR parallel ift. Dieses lettere Dreieck ift inbeffen zur ferneren Conftruction nicht nothwendig, und bas Ergebnig bleibt basselbe, ob man bas fruhere Dreieck AD" E" ober bas zulett erhaltene AB" C" als verticale Projection bes Momentes MR nimmt.

Die Grundlinie B'C' bes Dreieckes AB'C' wird nun als die eine Kraft bes Momentes Mn' in der Ebene der xy betrachtet und demnach, um dasselbe vollständig darzustellen, in A die der B'C' parallele, gleiche,

aber entgegengesett gerichtete AC, gezogen, so daß diese in die Richtung der fördernden Kraft R' fällt, und dann mit dieser, welche mit der Projection R' der fördernden Resultirenden in unserm Falle gleichbedeutend ist, zu einer einzigen Kraft vereinigt, welche entweder der Summe oder der Dissernz von beiden gleich ist, je nachdem die AC, in demselben oder in entgegengesetzem Sinne von R' gerichtet ist. In unserm Falle sindet das erstere statt; wir erhalten also die Krast AL als Resultirende von R' und AC, und diese gibt mit der parallel gerichteten B'C' nach der in S. 2 angegedenen Construction den Punkt J' und die horizontale Projection J'K' von der Richtung der allgemeinen Resultirenden R,. Wittels eines ähnlichen Berfahrens sindet man auch die verticale Projection J'K' bieser Richtung, und diese ist sonach vollspändig bestimmt.

Die Größe der allgemeinen Resultirenden R, bleibt dieselbe, wie die der fördernden Kraft R,; der Angrisspunkt in ihrer Richtung bleibt willkürlich, und es werden demnach M'R,' und M"R," die Projectionen der allgemeinen Resultirenden R, der Größe und Richtung nach vorstellen.

S. 92.

Zulest wollen wir noch für das ursprüngliche Spstem, das keine allgemeine Resultirende hat, die Projectionen der Achse des kleinsten resultirenden Momentes suchen, um auch dieses der Größe und Richtung nach durch Zeichnung zu erhalten.

Wie oben gezeigt wurde, faut die Achse bieses Momentes, bas mit ME bezeichnet wurde, wenn sie varallel mit ihrer Richtung in den Anfangspunkt versett wird, mit der Richtung der Resultirenden R der förbernden Rräfte zusammen und ist die Resultirende ber Achse bes resultirenden Momentes MR vom gegebenen System und ber Achse bes Momentes R. A.N., welches burch die Versetzung der Kraft R in einen Bunkt N, ber fich in ber Richtung ber gesuchten Achse befindet, ent= standen ift. Die Achse dieses lettern Momentes steht ferner senkrecht auf der Richtung der fördernden Resultirenden R und liegt demnach in einer zu dieser Richtung senkrechten Gbene, beren Riffe AB' und AC", Fig. 73, bemnach senkrecht zu ben Projectionen AR' und AR" berselben Richtung sein werben. Sie liegt aber auch in einer Chene, welche durch dieselbe Richtung und die Achse bes Momentes MR bestimmt wird, und beren Riffe F'AG" leicht zu erhalten find. Durchschnitt biefer beiben Gbenen gibt also ihre Richtung, und bie Projectionen berselben werben baburch gefunden, daß man beibe Chenen

burch eine britte B'DG" burchschneibet und bie Projectionen E' und E" bes Durchgangspunktes jenes Durchschnittes in der letten Sbene bestimmt. Wittels der Richtungen der Projectionen der gesuchten Achse AK des kleinsten Momentes und der Projectionen der Achse des Momentes R. AN und mit Hülfe der bekannten Achse des Momentes Makann nun die Größe der Projectionen AK', AK", und AL', AL" durch das Parallelogramm der Kräfte gefunden, und der Sinn, in welchem die Achse AK gerichtet ist, bestimmt werden.

Es bleibt also noch der Punkt N oder vielmehr die durch biesen Bunkt gebenbe neue Richtung ber forbernben Resultirenben R zu suchen, welche die eigentliche Lage der Achse des Aeinsten Momentes ift, und bies wird auf biefelbe Weise geschehen, wie im vorhergebenben S. bie Richtung der allgemeinen Resultirenden bestimmt wurde. AL, ober beren Projectionen AL' und AL", Fig. 74, bes Momentes R. AN geben wie bort die Projectionen besselben in den Projections= tafeln ber xy und xz burch bie Dreiecke AD'G' und AF"H", beren Grundlinie D'G' ober F"H" wieber bie allen Momenten = Dreieden gemeinschaftliche ift. Statt ber ferneren bortigen Conftruction tann man min aber auch biese beiben letzten Dreiede in die Dreiede AN'R' und AN" R" verwandeln, die benfelben Flächeninhalt haben, wie jene, und beren Grundlinien N'R' und N"R" ben Projectionen AR' und AR" ber Resultirenden gleich und parallel find; diese Grundlinien, beziehungs= weise ihre Verlangerungen, werben bann bie gefuchten Projectionen ber Beraben vorstellen, von welcher jeder Bunkt als Anfangspunkt ber Coordinaten genommen werben tann, um in Bezug auf benfelben als refultirenbes Moment bas kleinfte zu erhalten, welches fur bas Syftem möglich ift, und beffen Intensität burch die wirkliche Länge ber Achse Ak vorgestellt wirb.

Unsere Figuren geben bie entsprechenden Größen für ben in §. 88 berechneten Kall übereinstimmend mit ben bort gefundenen Werthen.

Cechstes Rapitel.

Gegenseitige Angiehung ber Rorper.

· **S.** 93.

Die im vorhergehenden Rapitel vorgeführten Betrachtungen über die Gesammtwirtung von Kräften, beren Richtungen und Angrisspunkte an einem sesten System von materiellen Punkten beliebig gegeben sind, sowie die Mittel, diese Gesammtwirkung zu berechnen, reichen in allen Källen aus, wo die Zahl der Kräfte eine bestimmte ist, und wo diese Kräfte seinzeln ihrer Größe und Richtung nach bekannt sind; sie genügen aber nicht mehr, wenn die Angrissspunkte eine stetige Kolge bilben, wenn die Richtungen der Kräfte von der Lage der Angrissspunkte abhängen und wenn ihre Intensität eine Function von der Lage und Masse dieser Angrissspunkte wird.

Im britten Rapitel haben wir bereits einen abnlichen Rall für parallele Rrafte in ber Wirtung ber Schwere tennen gelernt und bort sowie im barauf folgenben Rapitel sowohl bie allgemeinen Ausbrude jur Berechnung ber Gesammtwirkung ber Schwere auf irgend ein Spftem von ftetig aufeinanberfolgenben Angriffspunkten (Linien, Rlachen und Rorper) und gur Bestimmung ber Coordinaten bes Angriffspunktes jener Gesammtwirfung (bes Schwerpunktes), als auch bie besonbern für gegebene geometrische Formen abgeleitet; es war aber bort bie Intensität ber an ben einzelnen materiellen Buntten angreifenben Rrafte nur eine Function von der Maffe berselben, ihre Richtung war bestimmt und wie die Intensität von der Lage der materiellen Punkte durchaus unabhängig. In bem gegenwärtigen Rapitel foll baber bie oben angebeutete allgemeine Aufgabe, bie Befammtwirtung von Rraften mit ftetig aufeinanberfolgenben Angriffspuntten gu er mitteln, wenn Richtung und Intenfitat berfelben von ber Lage und Daffe biefer Angriffspuntte abhangt, aufgeloft, und babei bie gegenseitige Angiehung ber Korper gu Grunde gelegt werben.

Bene Gigenschaft ber Rorper, welche wir Schwere nennen, ober

bie als Angiehung fich außernde Wirkung ber Erbe auf biefelben, ift nämlich mur ein besonderer Kall eines viel allgemeineren Gesetzes, auf bas wir burch die Betrachtung bes Weltgebaubes in ftrenger Schlußfolge hingeleitet werben, und welches barin besteht, bag alle Körper und alle materiellen Korpertheilchen ein gegenseitiges Beftreben zeigen, fich ju vereinigen, daß biefe Gigenschaft ber Stofftheilchen burchaus unabhangig ift von ber besondern Art bes Stoffes, aus welchem fie gebildet find, und daß fich dieselbe nur mit der Menge bes in ihnen enthaltenen Stoffes ober ihrer Maffe und mit ihrer gegenseitigen Entfernung ändert, und zwar so, daß fie mit der Maffe wachft, mit der Entfernung bagegen abnimmt. Diese Gigenschaft, welche wir uns ber mahr= gunehmenben Wirfung gemäß als eine ben Stofftheilchen innewohnenbe anziehende Rraft vorstellen, ift inbeffen für die uns umgebenden Rorper so gering, daß fie im Allgemeinen burch bie auf der Erde ziemlich be= trächtlichen Wiberstände völlig wirkungslos gemacht wirb; bas Bor= handensein berselben wird aber burch bie von großen Gebirgsmaffen bewirfte Ablenfung bes Bleilothes und burch bie Bewegung bes Hebels einer Coulombichen Drehmage mittels großer Bleifugeln bestätigt.

Die folgenden Untersuchungen sinden übrigens auch bei andern gegenseitigen Wirkungen ber Körper, wie bei den elektrischen und mag= netischen Anziehungen, ihre Anwendung und find daher auch von all= gemeiner Bebeutung.

I. Spfteme ohne ftetigen Zusammenhang.

§. 94.

Betrachten wir zuerst die gegenseitige Wirkung zweier materiellen Punkte M und N, beren Entfernung mit w, und beren Massen mit m und m' bezeichnet seien. Diese Wirkung wird als eine gegenseitige allgemein eine Function der beiden Massen m und m' und ihrer Entfernung w sein und bemnach, wenn wir sie mit R bezeichnen, durch

$$R = F(m, m', w)$$

ausgebrückt werden müssen. Denken wir uns dann statt des materiellen Punktes M einen andern M' in gleicher Entsernung von N, aber von nmal größerer Dichte, so daß er auch nmal so viel Masse oder die Rasse nm enthält, so wird die gegensettige anziehende Wirkung R'

awischen ben Punkten M' und N ebenfalls nmal so groß sein, als die zwischen M und N, da der Punkt M' aus n gleichen, gleichsam conscendissen Punkten M bestehend betrachtet werden kann; man hat daher

$$R' = nR$$
 , $F(nm, m', w) = nF(m, m', w)$

und gieht baraus, wie in §. 9, nach bem Gesetze ber Homogeneität

$$\frac{R'}{nm} = \frac{R}{m} = F(m', w).$$

Auf gleiche Weise findet man aber auch in Bezug auf eine n'mal größere Waffe m' bie n' mal größere Wirkung R", also

$$R'' = n'R' = nn'R$$

und bamit bie Berhaltniffe:

$$\frac{R''}{n'm'} = \frac{n'R'}{nm \cdot n'm'} = \frac{R}{mm'} = f(w)$$

alfo für R ben Werth:

$$R = mm'f(w)$$
.

Für zwei andere Maffen m, und m', beren gegenseitige Entfernung w, sei, hat man ebenso als anziehende Wirkung

$$R_{,} = m_{,}m_{,}'f(w_{,})$$

und bamit die Proportion:

$$R : R_{,} = mm'f(w) : m_{,}m'_{,}f(w_{,})$$

ober die Gleichung:

$$\frac{R_{\prime}}{R} = \frac{m_{\prime}m_{\prime}'}{m\,m'} \cdot \frac{f(w_{\prime})}{f(w)} .$$

Dieser Ausbruck zeigt, daß das Verhältniß der gleichartigen Größen R und R,, wie es nach dem Gesetze der Homogenettät sein muß, unabhängig ist von der Einheit der Masse; es muß aber ebenso unabhängig sein von der Einheit der Entsernung, woraus nothwendig folgt, daß die Function f(w) nur von einer Form sein kann, welche der Bedingung genügt:

A.)
$$\frac{f(w_i)}{f(w)} = f\left(\frac{w_i}{w}\right),$$

alfo auch, wenn w = w, geseht wirb, ber Bedingung:

$$f(1)=1\;,$$

und man wird fich leicht überzeugen, daß die Bedingung (A) mut durch die einfache Function:

$$f(w) = w^n$$

befriedigt werden kann, worin n irgend eine positive oder negative Zahl vorstellt. *)

Bezeichnet man bam bie Wirkung R, zwischen zwei Massen m,=1 und m',=1, beren Entfernung w, ebenfalls bie Einheit ist, mit G, so erhält man

$$R:G=mm'f(w):1$$

und baburch für das absolute Maaß der gegenseitigen Anziehung zweier Massenpunkte m und m', deren gegenseitige Entfernung w ist, den Ausbruck:

$$R = Gmm'f(w), (57.$$

worin die Constante G ben Werth dieser anziehenden Rraft bezeichnet, wenn jeder der beiden anziehenden Auntte die Einheit der Masse enthält und sich beide in der Einheit der Entfernung von einander befinden. Die Funktion f(w) ist innerhalb der oben bestimmten Form, also in Bezug auf den Exponenten n willkürlich und kann insoweit beliebig ober den Ersahrungen in der Natur gemäß angenommen werden; diese lehren, und zwar am einsachsten burch die Gesetze der Planeten Bewegung, wie im vorhergehenden Buche gezeigt

worden ist, daß für die allgemeine Massenanziehung $f(w) = w^{-2} = \frac{1}{w^2}$ ist, b. h. daß die gegenseitige Anziehungskraft zweier materiellen Punkte im umgekehrten Berhältnisse des Onabrates der Entfernung steht. Bei den allgemeinsten Ableitungen soll indessen diese Function, beziehungsweise der Exponent n. unbestimmt gelassen werden. Schenso soll auch die Art der gegenseitigen Wirtung, od sie eine anziehende oder abstoßende ist, im Allgemeinen unbestimmt bleiben, so daß der Factor G ebensowohl die Intensität der anziehenden, als die der abstoßenden Kraft für die Einheiten der Masse und der Eutserung vorstellt.

Nimmt man nun ben einen ber gegebenen Puntte als Anfang eines Coordinatenspftems und brudt die Lage des zweiben in Bezug auf diese burch seine Coordinaten x, y, z aus, so wird

$$w^2 = x^2 + y^2 + z^2 ,$$

^{*)} Einen Beweis für biesen San wird man in ber Ginleitung zu meiner Analysis ber Stetigkeit finben.

und für die brei Winkel α , β , γ , welche die verbindende Gerade, also auch die Richtung der Kraft R mit den drei Achsen der Coordinaten bildet, hat man:

$$\cos \alpha = \frac{x}{w}$$
, $\cos \beta = \frac{y}{w}$, $\cos \gamma = \frac{x}{w}$,

wo vorausgesest wirb, daß diese Kraft eine in M, Fig. 75, angreisenbe und von M gegen N wirkende, also anziehende ist; soll dieselbe abstogend wirken, so muß man

$$\cos \alpha = -\frac{x}{w}$$
, $\cos \beta = -\frac{y}{w}$, $\cos \gamma = -\frac{x}{w}$

nehmen, und es wird dann die Art der Wirkung durch die Zeichen der Cossinus der Richtungswinkel angedeutet. Die umgekehrte Bezeichnung wird aber eintreten, wenn die Kraft R an dem Punkte N angreisend gedacht wird; es werden dann jene Cosinus für die abstoßende Wirkung positiv, für die anziehende negativ werden. Im Allgemeinen kann man daher bei den Cossinus der Richtungswinkel von der Art der Wirkung ganz Umgang nehmen und diese unmittelbar durch das Zeichen des Coefsizienten G näher bestimmen, so daß die Componenten der Kraft R parallel zu den drei Coordinaten-Achsen für beide Wirkungsarten durch

58.)
$$X = G m m' f(w) \frac{x}{w}$$
, $Y = G m m' f(w) \frac{y}{w}$, $Z = G m m' f(w) \frac{x}{w}$

ausgebrückt werben. Für ben besondern Fall: $f(w) = \frac{1}{w^2}$ sind bemnach

$$X = Gmm'\frac{x}{w^3}$$
, $Y = Gmm'\frac{y}{w^3}$, $Z = Gmm'\frac{z}{w^3}$

die langs ber brei Achsen thatigen Krafte.

§. 95.

Sei nun ein unveränderliches System von materiellen Punkten gegeben, und bessen Wirkung auf einen einzelnen außerhalb oder innerhalb besselben liegenden Punkt zu. bestimmen.

Diese Aufgabe wird am einfachsten baburch gelöst werben, daß man ben angegriffenen Punkt als Anfang eines beliebigen Coordinatenspstems nimmt und die Lage aller Punkte des gegebenen Systems auf basselbe bezieht. Sind also x, y, z die Coordinaten eines dieser Punkte, m seine Masse, μ die Masse des angegriffenen Punktes, so erhält man nach dem Borhergehenden

$$G\mu m \frac{x}{w} f(w)$$
, $G\mu m \frac{y}{w} f(w)$, $G\mu m \frac{z}{w} f(w)$

als Componenten der gegenseitigen Wirkung dieser beiden Punkte parallel zu den drei Achsen genommen, worin $\mathbf{w} = \sqrt{\mathbf{x}^2 + \mathbf{y}^2 + \mathbf{z}^2}$ immer die Sutsernung der beiden Punkte bezeichnet. Für die gegenseitige Wirkung zwischen dem einzeln stehenden Punkte und einem zweiten Punkte des Systems, dessen Coordinaten und Wasse mit \mathbf{x}' , \mathbf{y}' , \mathbf{z}' und m' bezeichnet sind, hat man ebenso die längs der Achsen gerichteten Seitenkräfte:

$$G\mu m' \frac{x'}{w'} f(w')$$
, $G\mu m' \frac{y'}{w'} f(w')$, $G\mu m' \frac{z'}{w'} f(w')$,

worin w' die Entfernung: $\sqrt{x'^2 + y'^2 + z'^2}$ vorstellt, u. s. f. f.

Die brei Componenten X, Y, Z ber Gesammtwirfung R bes Spstems auf ben Anfangspunkt werden bemnach burch

$$X = G\mu \Sigma m \frac{x}{w} f(w)$$
, $Y = G\mu \Sigma m \frac{y}{w} f(w)$, $Z = G\mu \Sigma m \frac{z}{w} f(w)$ (59.

ausgebrückt, und barans bie Resultirende R, sowie die Richtungswinkel Rx, Ry, Rz burch die bekannten Berhältnisse:

$$R = \sqrt{X^2 + Y^2 + Z^2}\,,$$

$$\cos \dot{a} = \frac{X}{R} \ , \quad \cos b = \frac{Y}{R} \ , \quad \cos c = \frac{Z}{R}$$

abgeleitet. In biesen Werthen wird man den Coeffizienten G für eine anziehende Wirkung positiv, für eine abstoßende negativ nehmen.

Bringt man die Werthe von X , Y , Z unter die Form:

$$X = G\mu \Sigma . mz \frac{f(w)}{w}, \quad Y = G\mu \Sigma . my \frac{f(w)}{w}, \quad Z = G\mu \Sigma . mz \frac{f(w)}{w},$$

so sieht man fogleich, daß für die Boraussezung: f(w) = w, b. h. wenn die Anziehung der Entfernung proportional ist, daß Berhältniß: $\frac{f(w)}{w}$ von w unabhängig wird; man weiß ferner (§. 22, GL 164), daß

$$\Sigma . mx = X \Sigma m$$
, $\Sigma . my = Y \Sigma m$, $\Sigma . mz = Z \Sigma m$

Beset werben kann, wenn X, Y, Z bie Coorbinaten bes Schwer= punties von bem gegebenen System bezeichnen, und baburch wird Deher, handbuch ber Dechanit II.

$$\mathbf{X} = \mathbf{G}\mu\mathbf{X}\Sigma\mathbf{m}$$
 , $\mathbf{Y} = \mathbf{G}\mu\mathbf{Y}\Sigma\mathbf{m}$, $\mathbf{Z} = \mathbf{G}\mu\mathbf{Z}\Sigma\mathbf{m}$, $\mathbf{R} = \mathbf{G}\mu\sqrt{\mathbf{X}^2 + \mathbf{Y}^2 + \mathbf{Z}^2}$. $\mathbf{\Sigma}\mathbf{m} = \mathbf{G}\mu\mathbf{M}\mathbf{W}$;

bie Wirkung bes ganzen Spstems ist folglich bieselbe, als ob die ganze Masse M = Im besselben in seinem Schwerpunkte vereinigt ware.

In jebem andern Falle geht noch, wie leicht zu sehen, die Richtung der Resultirenden durch das System, und es läßt sich in dieser Richtung, innerhalb oder außerhalb des Systems, immer ein materieller Punkt denken von gleicher Masse, wie die des ganzen Systems, dessen Wirkung auf den einzelnen materiellen Punkt dieselbe sein würde, wie die von dem ganzen System hervorgebrachte. Die Coordinaten X,, Y,, E, bieses Punktes, den ich Mittelpunkt der Anziehung nennen will, werden offendar durch die Gleichungen:

60.)
$$\begin{cases} \frac{\mathbf{X}_{i}}{\mathbf{W}_{i}} f(\mathbf{W}_{i}) \Sigma m = \Sigma . m \frac{\mathbf{x}}{\mathbf{w}} f(\mathbf{w}), \\ \frac{\mathbf{Y}_{i}}{\mathbf{W}_{i}} f(\mathbf{W}_{i}) \Sigma m = \Sigma . m \frac{\mathbf{y}}{\mathbf{w}} f(\mathbf{w}), \\ \frac{\mathbf{Z}_{i}}{\mathbf{W}_{i}} f(\mathbf{W}_{i}) \Sigma m = \Sigma . m \frac{\mathbf{z}}{\mathbf{w}} f(\mathbf{w}) \end{cases}$$

bestimmt, worin \mathbf{W} , $=\sqrt{\mathbf{X}^2+\mathbf{Y}^2+\mathbf{Z}^2}$ bessen Entsernung vom Anfangspunkte, bem angegriffenen Punkte, ausbrückt, und die Gesammtwirkung des Systems kann dann burch

61.)
$$R = G\mu Mf(\mathbf{W}_{i}) = G\mu \Sigma . mf(\mathbf{w})$$

vorgestellt werden, worin M wieder die Maffe: Im des ganzen Spstems vertritt.

Liegen z. B. alle Punkte bes Spstems auf einer Augelfläche und ber einzelne Punkt in dem Mittelpunkte derselben, so daß alle w gleich find, so wird

$$\frac{\mathbf{X}_{t}}{\mathbf{W}_{t}}f(\mathbf{W}_{t})\Sigma\mathbf{m} = \frac{f(\mathbf{w})}{\mathbf{w}}\Sigma.\mathbf{m}\mathbf{x}, \quad \frac{\mathbf{Y}_{t}}{\mathbf{W}_{t}}f(\mathbf{W}_{t})\Sigma\mathbf{m} = \frac{f(\mathbf{w})}{\mathbf{w}}\Sigma.\mathbf{m}\mathbf{y},$$
$$\frac{\mathbf{Z}_{t}}{\mathbf{W}_{t}}f(\mathbf{W}_{t})\Sigma\mathbf{m} = \frac{f(\mathbf{w})}{\mathbf{w}}\Sigma.\mathbf{m}\mathbf{z},$$

ober wenn für D.mx, D.my, D.mz wieder ihre obigen Werthe: XDm, YDm, ZDm gesetzt werben,

$$\frac{\mathbf{X}_{t}}{\mathbf{W}_{t}}f(\mathbf{W}_{t}) = \mathbf{X}\frac{f(\mathbf{w})}{\mathbf{w}}, \quad \frac{\dot{\mathbf{Y}}_{t}}{\mathbf{W}_{t}}f(\mathbf{w}_{t}) = \mathbf{Y}\frac{f(\mathbf{w})}{\mathbf{w}},$$
$$\frac{\mathbf{Z}_{t}}{\mathbf{W}_{t}}f(\mathbf{W}_{t}) = \mathbf{Z}\frac{f(\mathbf{w})}{\mathbf{w}}.$$

Benn man dann diese Ausbrücke zum Quadrat erhebt, abbirt und beachtet, daß \mathbf{X} , $^2 + \mathbf{Y}$, $^2 + \mathbf{Z}$, $^2 = \mathbf{W}$, $^2 + \mathbf{X}^2 + \mathbf{Z}^2 = \mathbf{W}^2$ ift, so findet man

 $\mathbf{w} f(\mathbf{W}_{i}) = \mathbf{W} f(\mathbf{w});$

ferner ergibt sich

$$\cos \widehat{Rz} = \frac{X}{R} = \frac{X}{W}$$
 , $\cos \widehat{Ry} = \frac{Y}{W}$, $\cos \widehat{Rz} = \frac{Z}{W}$

und man schließt baraus, daß die Richtung der anziehenden Wirkung burch den Schwerpunkt des Systems geht.

Man findet auf diese Weise für die Wirtung, welche eine homogene Halbtugelfläche auf ihren Mittelpunkt hervordringt, in dem besondern Falle, daß $f(w) = \frac{1}{w^2}$ ist, da man hier w = r, $w = \frac{1}{2}r$ hat,

$$\mathbf{W}^2 = 2\mathbf{r}^2 \; ;$$

bie Wirkung ist bemnach dieselbe, als wenn die ganze Masse der Fläche in einem Punkte vereinigt wäre, welcher $1,414\ldots r$ vom Mittelpunkte entsernt liegt. Für eine ganze Augelstäche wird $\mathbf{w}=0$, also $\mathbf{w},=\infty$, und die Wirkung R ist gleich Null, wie sich dieses von selbst versteht.

§. 96.

Der Anfangspunkt ber Coordinaten wird allgemeiner und bisweilen auch für die Rechnung vortheilhafter in das System verlegt, und dann die Lage des angegriffenen materiellen Punktes, dessen Masse μ ist, durch seine drei Coordinaten a, b, c bestimmt, während man die der Punkte des Systems immer mit x, y, z bezeichnet. Die Entsernung w eines dieser letzern von jenem angegriffenen Punkte wird nun durch

$$w = \sqrt{(a-x)^2 + (b-y)^2 + (c-z)^2}$$

ausgebrückt, und die Winkel wx, wy, wz, welche die Verbindungs= linie der beiben Bunkte mit den drei Achsen bildet, ebenso durch

$$\cos \widehat{\mathbf{w}} \mathbf{x} = \frac{\mathbf{a} - \mathbf{x}}{\mathbf{w}}$$
, $\cos \widehat{\mathbf{w}} \mathbf{y} = \frac{\mathbf{b} - \mathbf{y}}{\mathbf{w}}$, $\cos \widehat{\mathbf{w}} \mathbf{z} = \frac{\mathbf{c} - \mathbf{z}}{\mathbf{w}}$.

Die gegenseitige förbernde Wirkung, welche zwischen biesen beiben Puntten stattsindet, ift wieder Gumf (w) und läßt sich in die drei Seitenkräfte:

$$G\mu m \frac{a-x}{w} f(w)$$
, $G\mu m \frac{b-y}{w} f(w)$, $G\mu m \frac{c-z}{w} f(w)$

zerlegen; baburch ergeben fich als Componenten ber Gefammtwirfung R bie Ausbrücke:

62.)
$$\begin{cases} X = G\mu \Sigma \cdot m \frac{a-x}{w} f(w), & Y = G\mu \Sigma \cdot m \frac{b-y}{w} f(w), \\ Z = G\mu \Sigma \cdot m \frac{c-z}{w} f(w). \end{cases}$$

Die Richtung ber Resultirenben geht offenbar burch ben Punkt abe; sie ist bestimmt, wenn die Winkel, welche sie mit den drei Achsen bildet, bekannt sind, und diese werden auf dieselbe Weise werben gefunden.

Die Gleichungen zur Bestimmung des Mittelpunktes der Anziehung, b. i. des Punktes, in welchem ohne Aenderung der Wirkung die ganze Masse M = Sm des Systems vereinigt gedacht werden kann, und dessen Coordinaten wieder X, Y, Z, seien, nehmen nun die Korm an:

63.)
$$\begin{cases} M \frac{\mathbf{a} - \mathbf{X}_{t}}{\mathbf{W}_{t}} f(\mathbf{W}_{t}) = \sum m \frac{\mathbf{a} - \mathbf{X}}{\mathbf{w}} f(\mathbf{w}), \\ M \frac{\mathbf{b} - \mathbf{Y}_{t}}{\mathbf{W}_{t}} f(\mathbf{W}_{t}) = \sum m \frac{\mathbf{b} - \mathbf{y}}{\mathbf{w}} f(\mathbf{w}), \\ M \frac{\mathbf{c} - \mathbf{Z}_{t}}{\mathbf{W}_{t}} f(\mathbf{W}_{t}) = \sum m \frac{\mathbf{c} - \mathbf{z}}{\mathbf{w}} f(\mathbf{w}), \end{cases}$$

ober wenn man

$$\frac{f(w)}{w}$$
 burch $F(w)$

ersett, die einfachere:

$$\begin{cases}
M(a-x_i)F(\mathbf{W}_i) = \Sigma \cdot m(a-x)F(\mathbf{w}), \\
M(b-x_i)F(\mathbf{W}_i) = \Sigma \cdot m(b-y)F(\mathbf{w}), \\
M(c-z_i)F(\mathbf{W}_i) = \Sigma \cdot m(c-z)F(\mathbf{w}),
\end{cases}$$

worin wieber

$$W_{i} = \sqrt{(a-X_{i})^{2}+(b-Y_{i})^{2}+(c-Z_{i})^{2}}$$

bie Entfernung bes Mittelpunktes ber Anziehung von bem in Angriff, genommenen Punkte ausbruckt. Diese wird querft und awar baburch

gefunden, daß man die Summe der Quabrate der brei vorhergehenden Gleichungen (63) bilbet und so ben Ausbruck erhält:

$$M(\mathbf{W}_{i}) = \sqrt{\left[\Sigma \cdot m(\mathbf{a} - \mathbf{x})\mathbf{F}(\mathbf{w})\right]^{2} + \left[\Sigma \cdot m(\mathbf{b} - \mathbf{y})\mathbf{F}(\mathbf{w})\right]^{2} + \left[\Sigma \cdot m(\mathbf{c} - \mathbf{z})\mathbf{F}(\mathbf{w})\right]^{2}},$$

woraus der Werth von W, und F (W,) gezogen werden kann, mittels beffen dann aus dem Vorhergehenden die Werthe der Coordinaten .X, X, abgeleitet werden.

Für ben besondern Fall: $f(w) = \frac{1}{w^2}$ nehmen diese Ausbrücke die Formen an:

$$\begin{split} \mathtt{M} \, \frac{\mathtt{a} - \mathbf{X}_{\prime}}{\mathbf{W}_{\prime}^{3}} &= \varSigma \, . \, \mathtt{m} \, \frac{\mathtt{a} - \mathtt{x}}{\mathtt{w}^{3}} \; , \quad \mathtt{M} \, \frac{\mathtt{b} - \mathbf{Y}_{\prime}}{\mathbf{W}_{\prime}^{3}} &= \varSigma \, . \, \mathtt{m} \, \frac{\mathtt{b} - \mathtt{y}}{\mathtt{w}^{3}} \; , \\ \\ \mathtt{M} \, \frac{\mathtt{c} - \mathbf{Z}_{\prime}}{\mathbf{W}^{3}} &= \varSigma \, . \, \mathtt{m} \, \frac{\mathtt{c} - \mathtt{z}}{\mathtt{w}^{3}} \; , \end{split}$$

$$\frac{M}{W,^2} = \sqrt{\left(\Sigma \cdot m \frac{a-x}{w^3}\right)^2 + \left(\Sigma \cdot m \frac{b-y}{w^3}\right)^2 + \left(\Sigma \cdot m \frac{c-z}{w^3}\right)^2} \ .$$

Aus bem letten berfelben gieht man ben Werth von W,, nämlich

$$\mathbf{W}_{\prime} = \sqrt[4]{\frac{\mathbf{M}^{2}}{\left(\boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{m} \frac{\mathbf{a} - \mathbf{x}}{\mathbf{w}^{3}}\right)^{2} + \left(\boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{m} \frac{\mathbf{b} - \mathbf{y}}{\mathbf{w}^{3}}\right)^{2} + \left(\boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{m} \frac{\mathbf{c} - \mathbf{z}}{\mathbf{w}^{3}}\right)^{2}}},$$

und durch die erstern hat man, wenn dieser berechnet ift,

$$\mathbf{X}_{,} = \mathbf{a} - \Sigma \cdot \frac{\mathbf{m}}{\mathbf{M}} \left(\frac{\mathbf{W}_{,}}{\mathbf{w}} \right)^{3} (\mathbf{a} - \mathbf{x}) , \quad \mathbf{Y}_{,} = \mathbf{b} - \Sigma \cdot \frac{\mathbf{m}}{\mathbf{M}} \left(\frac{\mathbf{W}_{,}}{\mathbf{w}} \right)^{3} (\mathbf{b} - \mathbf{y}) ,$$

$$\mathbf{Z}_{,} = \mathbf{c} - \Sigma \cdot \frac{\mathbf{m}}{\mathbf{M}} \left(\frac{\mathbf{W}_{,}}{\mathbf{w}} \right)^{3} (\mathbf{c} - \mathbf{z})$$

ober

$$\mathbf{X}_{i} = \boldsymbol{\Sigma} \cdot \frac{\mathbf{m}}{\mathbf{M}} \left(\frac{\mathbf{W}_{i}}{\mathbf{w}} \right)^{3} \mathbf{x} + \mathbf{a} \left[1 - \boldsymbol{\Sigma} \cdot \frac{\mathbf{m}}{\mathbf{M}} \left(\frac{\mathbf{W}_{i}}{\mathbf{w}} \right)^{3} \right]$$

$$\mathbf{Y}_{i} = \boldsymbol{\Sigma} \cdot \frac{\mathbf{m}}{\mathbf{M}} \left(\frac{\mathbf{W}_{i}}{\mathbf{w}} \right)^{3} \mathbf{y} + \mathbf{b} \left[1 - \boldsymbol{\Sigma} \cdot \frac{\mathbf{m}}{\mathbf{M}} \left(\frac{\mathbf{W}_{i}}{\mathbf{w}} \right)^{3} \right]$$

$$\mathbf{Z}_{i} = \boldsymbol{\Sigma} \cdot \frac{\mathbf{m}}{\mathbf{M}} \left(\frac{\mathbf{W}_{i}}{\mathbf{w}} \right)^{3} \mathbf{z} + \mathbf{c} \left[1 - \boldsymbol{\Sigma} \cdot \frac{\mathbf{m}}{\mathbf{M}} \left(\frac{\mathbf{W}_{i}}{\mathbf{w}} \right)^{3} \right]$$

S. 97.

Aus ben vorhergehenden Ergebnissen können wir nun fur ben betreffenden besondern Fall, wo $f(w) = \frac{1}{w^2}$ ist, einen Schluß ziehen, der sich leicht auch auf allgemeinere Fälle ausbehnen läßt und bessen wir später bedürfen.

Bezeichnen wir nämlich ben größten Werth von w mit w_n , den kleinsten mit w_0 und sehen $w_n=\alpha,w=\alpha,'w'=\alpha,''w''=$ etc., worin α , α , etc. Bahlen bedeuten, welche größer sind als 1, ebenso $w_0=\alpha_0w=\alpha_0'w'=$ etc., indem man mit α_0 , α'_0 , etc. Bahlen bezeichnet, die größer sind als 0 und kleiner als 1, und beachet wir, daß

$$\Sigma : m \frac{a - x}{w^3} = \frac{1}{w_n^2} \Sigma \cdot m \frac{a - x}{w} \alpha^2 = \frac{1}{w_0^2} \Sigma \cdot m \frac{a - x}{w} \alpha_0^2 ,$$

fo kann ber Werth von W, burch

$$\mathbf{W}_{1} = \mathbf{W}_{n} \sqrt{\frac{\mathbf{M}^{2}}{\left(\Sigma \cdot \mathbf{m} \frac{\mathbf{a} - \mathbf{x}}{\mathbf{w}} \alpha_{1}^{2}\right)^{2} + \left(\Sigma \cdot \mathbf{m} \frac{\mathbf{b} - \mathbf{y}}{\mathbf{w}} \alpha_{1}^{2}\right)^{2} + \left(\Sigma \cdot \mathbf{m} \frac{\mathbf{c} - \mathbf{z}}{\mathbf{w}} \alpha_{1}^{2}\right)^{2}}}$$

und burch

$$\mathbf{W}_{\prime} = \mathbf{w}_{0} \sqrt[4]{\frac{\mathbf{M}^{2}}{\left(\boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{m}^{\frac{\mathbf{a} - \mathbf{x}}{\mathbf{w}} \alpha_{0}^{2}}\right)^{2} + \left(\boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{m}^{\frac{\mathbf{b} - \mathbf{y}}{\mathbf{w}} \alpha_{0}^{2}}\right)^{2} + \left(\boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{m}^{\frac{\mathbf{c} - \mathbf{z}}{\mathbf{w}} \alpha_{0}^{2}}\right)^{2}},$$

ausgebrückt werben, und es ist leicht zu sehen, daß wenn alle Glieber unter den Summenzeichen im Nenner dieser Werthe gleiche Zeichen haben, d. h. wenn die Werthe von a, d, c positiv oder negativ größer sind als alle Werthe von x, y, z, wenn also der angegriffene Punkt ganz außerhalb des angreisenden Systems liegt, der erste Nenner größer, der zweite dagegen kleiner als $(\Sigma m)^2$ oder M^2 sein wird, daß also auch W, kleiner ist als wa und größer als wo. Dieser Schluß wird noch einleuchtender werden, wenn man mit β , den kleinsten der Werthe α , mit β_0 den größern der Werthe α_0 bezeichnet; denn es ist dann ossendar der erste Nenner größer als

$$\beta_{,}^{\,4} \bigg[\Big(\varSigma \cdot m \, \frac{a-x}{w} \Big)^2 + \Big(\varSigma \cdot m \, \frac{b-y}{w} \Big)^2 + \Big(\varSigma \cdot m \, \frac{c-z}{w} \Big)^2 \bigg] \ ,$$

der zweite aber kleiner als

$$\beta_0^4 \left[\left(\boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{m} \, \frac{\mathbf{a} - \mathbf{x}}{\mathbf{w}} \right)^2 + \left(\boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{m} \, \frac{\mathbf{b} - \mathbf{y}}{\mathbf{w}} \right)^2 + \left(\boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{m} \, \frac{\mathbf{c} - \mathbf{z}}{\mathbf{w}} \right)^2 \right] ,$$

und von diesen Ausbrucken selbst ist unter ber obigen Boraussetzung in Betreff der Summenglieder, ba β , immer größer, β_0 aber kleiner als $(\sum m)^2$.

1 bleibt, ber erste größer, ber zweite kleiner als $(\sum m)^2$. Damit ergibt sich bann für die Werthe von X,, Y,, Z, die Volgerung, daß der Quotient W balb größer, bald kleiner als 1 ist und sich um so weniger davon entfernt, je größer die Coordinaten a, b, c gegen die größten Werthe von x, y, z sind, daß also die Factoren

$$1-\Sigma\cdot\frac{m}{M}\left(\frac{\mathbf{W}_{\prime}}{\mathbf{w}}\right)^{3}$$

nur wenig von Rull verschieben sein können, und die Werthe von X,, Y,, Z, immer zwischen den größten und kleinsten Werthen von x, y, z liegen.

Nebenbei schließt man noch aus den Gleichungen (64), daß füreine unbegrenzt wachsende Entfernung bes angegriffenen Punktes die Werthe von X,, Y,, Z, sich den Ausdrücken:

$$\mathbf{x}_{i} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{m} \mathbf{x}}{\mathbf{M}}$$
, $\mathbf{y}_{i} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{m} \mathbf{y}}{\mathbf{M}}$, $\mathbf{z}_{i} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{m} \mathbf{z}}{\mathbf{M}}$

nähern, bağ ber Mittelpunkt ber Anziehung also bem Schwerpunkt bes Spftems immer naher kommt.

Bei näherer Betrachtung wird man ferner einsehen, daß es nicht einmal nothwendig ist, daß alle Glieder unter den Summenzeichen zugleich positiv oder negativ sind, damit W, zwischen wo und wn liegt; es können selbst zwei dieser Summen, z. B. Σ . m $\frac{b-y}{w^3}$ und Σ . m $\frac{c-z}{w^3}$ Rull werden, und doch für die britte

$$\Sigma \cdot m \frac{a-x}{w} \alpha_{,2} > M$$
 , $\Sigma \cdot m \frac{a-x}{w} \alpha_{0}^{2} < M$

werben, und dieser Fall wird immer eintreten, wenn die Achse der x burch den angegriffenen Punkt und den Mittelpunkt der Anziehung gelegt und die Entsernung a des erstern von dem letztern hinreichend groß gegen die Ausdehnung des Spstems ist, so daß die Glieder & wicht sehr von 1 verschieden sind und alle gleiche Zeichen haben.

If vieles lettere aber nicht der Fall, ist vielmehr für viele Punkte $\frac{a-x}{w}$ sehr klein, oder enthält auch die Summe Σ . $m\frac{a-x}{w^3}$ viele Glieber von entgegengesetten Zeichen, so wird W, größer werden als wa und kann selbst unendlich werden, nämlich dann, wann sich der angegriffene Punkt-einer solchen Lage innerhalb des Systems nähert, daß die Wirkungen von allen Seiten sich gegenseitig aufheben, die Gesammtwirkung auf denselben also Rull ist; denn es ist einlenchtend, daß wenn der Ausdruck: $G\mu M \frac{1}{W,^2}$ durch den Werth: Rull gehen soll, W, durch den Werth: Unendlich gehen muß.

Will man diese Betrachtungen nun auf andere Functionen von wausdehnen, so muß man diese in solche abtheilen, welche für $\mathbf{w}=0$ ebenfalls Null, und in solche, welche für diesen Werth unendlich werben. Wan wird dann sinden, daß für die lettern dasselbe gilt, was oben für die Function $\mathbf{f}(\mathbf{w})=\frac{1}{\mathbf{w}^2}$ bewiesen wurde, und daß auch für die erstern in dem Falle, wo der in Angriff genommene Punkt außerhalb des Systems liegt, offendar $\mathbf{w}, > \mathbf{w}_0$ und $< \mathbf{w}_n$ sein muß; daß sich dagegen in diesem Falle \mathbf{w} , dem Werthe: Null nähert, wenn die Summen:

$$\Sigma \cdot m \frac{a-x}{w^3}$$
 , $\Sigma \cdot m \frac{b-y}{w^3}$, $\Sigma \cdot m \frac{c-z}{w^3}$

fich von der positiven oder negativen Seite demselben Werthe nahern. In der That wird für eine solche Function von w die anziehende Witzeung mit der Entfernung zunehmen, und es kann dann GuMf (W,) nur Rull werden, wenn W, selbst Rull ift.

Es kann bemnach im Allgemeinen behauptet werben, daß wenn ber in Angriff genommene Punkt außerhalb bes Systems liegt, namentlich wenn dieses nicht blos in materiellen Punkten besteht, die auf einer Fläche ober in einer Linie vertheilt sind, der Mittelpunkt der Anziehung immer in das System fällt, daß dagegen im andern Falle, wo jener Punkt im System selbst liegt und zwar so, daß die Wirkungen von allen Seiten gleich werden, dieser Mittelpunkt der Anziehung in eine unendliche Entfernung rücken wird, wenn die anziehende Wirkung mit der Entfernung abnimmt, und daß er mit dem angegriffenen Punkte zusammenfallen würde, wenn die anziehende Wirkung mit der Entfernung wachsen sollte.

S. 98.

Untersuchen wir enblich noch bie Wirkung eines Systems von materiellen Punkten auf ein anderes ähnliches System, welches von bem ersteren ganz getrennt sein ober auch basselbe burchbringen kann. Das Coordinaten = System werbe auf trgend eine Weise gelegt, und die Coordinaten der Punkte des erstern ober wirkenden Systems durch x, y, z, die des zweiten ober angegriffenen Systems dagegen durch t, u, v bezeichnet.

Die Gesammtwirtung P bes ganzen ersten Spstems auf einen Punkt bes zweiten, bessen Masse μ und bessen Coordinaten t, u, v seien, wird nach dem Vorhergehenden (Gl. 61) durch

$$G\mu\Sigma$$
. $mf(\mathbf{w}) = G\mu Mf(\mathbf{W}_{i})$

ausgebrückt und läßt sich zuerst als eine förbernbe Kraft P barstellen, welche im Anfangspunkte angreift und drei rechtwinklige Seitenkräfte: $P\cos Px$, $P\cos Py$, $P\cos Pz$ gibt, für welche man mit der Bezeichnung:

,
$$w_0 = \sqrt{(t-x)^2 + (u-y)^2 + (v-z)^2}$$
,
 $w_0' = \sqrt{(t-x')^2 + (u-y')^2 + (v-z')^2}$,
 $w_0'' = \sqrt{(t-x'')^2 + (u-y'')^2 + (v-z'')^2}$,
 $u. f. f.$

bie Ausbrucke erhalt:

$$\begin{split} P\cos\widehat{Px} &= G\mu \left[m \frac{t-x}{w_0} f(w_0) + m' \frac{t-x'}{w_0'} f(w_0') + m'' \frac{t-x''}{w_0''} f(w_0'') + \text{etc.} \right] \\ &= G\mu \Sigma \cdot m \frac{t-x}{w_0} f(w_0) \; , \end{split}$$

$$\begin{split} \Pr{\cos \widehat{\Pr{\gamma}}} &= G \mu \left[m \frac{u - y}{w_0} f(w_0) + m' \frac{u - y'}{w_0'} f(w_0') + m'' \frac{u - y''}{w_0''} f(w_0'') + \text{etc.} \right] \\ &= G \mu \, \Sigma \cdot m \frac{u - y}{w_0} f(w_0) \; , \end{split}$$

$$\begin{split} P\cos\widehat{Pz} &= G\mu \left[m \frac{v-z}{w_0} f(w_0) + m' \frac{v-z'}{w_0'} f(w_0') + m'' \frac{v-z''}{w_0''} f(w_0'') + \text{etc.} \right] \\ &= G\mu \, \Sigma \cdot m \, \frac{v-z}{w_0} \, f(w_0) \; . \end{split}$$

Die Wirkung P' besselben Spstems auf einen Punkt t'u'v' bes zweiten, bessen Masse μ' ift, gibt ebenso die Seitenkräfte:

$$P' \cos \widehat{P'x} = G\mu' \left[m \frac{t'-x}{w_{i}} f(w_{i}) + m' \frac{t'-x'}{w'_{i}} f(w'_{i}) + \text{etc.} \right]$$

$$= G\mu' \Sigma \cdot m \frac{t'-x}{w_{i}} f(w_{i}),$$

$$P' \cos \widehat{P' y} = G \mu' \left[m \frac{u' - y}{w_{,}} f(w_{,}) + m' \frac{u' - y'}{w'_{,}} f(w'_{,}) + \text{etc.} \right]$$

$$= G \mu' \sum m \frac{u' - y}{w_{,}} f(w_{,}),$$

$$P' \cos \widehat{P'z} = G\mu' \left[m \frac{v'-z}{w_{,}} f(w_{,}) + m' \frac{v'-z'}{w'_{,}} f(w'_{,}) + \text{etc.} \right]$$

$$= G\mu' \sum m \frac{v'-z}{w_{,}} f(w_{,}),$$

indem man nun hat

$$\begin{split} \sqrt{(t'-x)^2 + (u'-y)^2 + (v'-z)^2} &= w,, \\ \sqrt{(t'-x')^2 + (u'-y')^2 + (v'-z')^2} &= w',, \\ u. f. f. \end{split}$$

Für die Gesammtwirkung R erhält man bemnach als Componente parallel zur Achse ber x

$$\Sigma \cdot P \cos \widehat{Px} = G \left[\mu \Sigma \cdot m \frac{t-x}{w_0} f(w_0) + \mu' \Sigma \cdot m \frac{t'-x}{w_t} f(w_t) + \text{etc.} \right],$$

und wenn man nun den Inder von w wegläßt, ein neues Summenzeichen vorsest und an diesem durch einen Inder die Beränderlichen andeutet, auf welche es sich bezieht, und dieselbe Bezeichnung auch für die übrigen Componenten anwendet, so ergeben sich folgende Werthe für die drei rechtwinkligen Componenten der förbernden Gesammtwirkung R:

65.)
$$\begin{cases} \Sigma \cdot P \cos \widehat{Px} = G \Sigma_{t} \cdot \mu \Sigma_{x} \cdot m \frac{t-x}{w} f(w), \\ \Sigma \cdot P \cos \widehat{Py} = G \Sigma_{t} \cdot \mu \Sigma_{x} \cdot m \frac{u-y}{w} f(w), \\ \Sigma \cdot P \cos \widehat{Pz} = G \Sigma_{t} \cdot \mu \Sigma_{x} \cdot m \frac{v-z}{w} f(w), \end{cases}$$

und bamit auf bekannte Weise R selbst.

Die Kraft P'gibt aber auch eine brebenbe Wirkung in Bezug auf ben Anfang ber Coordinaten, welche sich in die brei nachstehenben in Bezug auf die drei Coordinaten= Sbenen gerlegen läßt:

$$\begin{split} P\left(x\cos\widehat{P}\,\overline{y}-y\cos\widehat{P}\,\overline{x}\right) &= G\,\mu \left[t\,\varSigma\,.\,m\,\frac{u-y}{w_0}f\left(w_0\right)-u\,\varSigma\,.\,m\,\frac{t-x}{w_0}f\left(w_0\right)\right]\,,\\ P\left(z\cos\widehat{P}\,\overline{x}-x\cos\widehat{P}\,\overline{z}\right) &= G\,\mu \left[v\,\varSigma\,.\,m\,\frac{t-x}{w_0}f\left(w_0\right)-t\,\varSigma\,.\,m\,\frac{v-z}{w_0}f\left(w_0\right)\right]\,,\\ P\left(y\cos\widehat{P}\,\overline{z}-z\cos\widehat{P}\,\overline{y}\right) &= G\,\mu \left[u\,\varSigma\,.\,m\,\frac{v-z}{w_0}f\left(w_0\right)-v\,\varSigma\,.\,m\,\frac{u-y}{w_0}f\left(w_0\right)\right]\,. \end{split}$$

Achnliche brebende Kräfte erhält man von ben anbern Kräften P', P", etc., und die brehende Gesammtwirfung Mn des ersten Systems auf das zweite wird darnach sich als das Resultirende der brei Momente Mz, Mx ergeben, für welche man hat

$$\begin{aligned} \mathbf{M}_{\mathbf{Z}} &= \mathbf{G} \left[\boldsymbol{\Sigma}_{t} \cdot \boldsymbol{\mu} \, t \boldsymbol{\Sigma}_{x} \cdot \mathbf{m} \frac{\mathbf{u} - \mathbf{y}}{\mathbf{w}} \mathbf{f}(\mathbf{w}) - \boldsymbol{\Sigma}_{t} \cdot \boldsymbol{\mu} \, \mathbf{u} \boldsymbol{\Sigma}_{x} \cdot \mathbf{m} \frac{\mathbf{t} - \mathbf{x}}{\mathbf{w}} \mathbf{f}(\mathbf{w}) \right] \\ \mathbf{M}_{\mathbf{Y}} &= \mathbf{G} \left[\boldsymbol{\Sigma}_{t} \cdot \boldsymbol{\mu} \, \mathbf{v} \boldsymbol{\Sigma}_{x} \cdot \mathbf{m} \frac{\mathbf{t} - \mathbf{x}}{\mathbf{w}} \mathbf{f}(\mathbf{w}) - \boldsymbol{\Sigma}_{t} \cdot \boldsymbol{\mu} \, t \boldsymbol{\Sigma}_{x} \cdot \mathbf{m} \frac{\mathbf{v} - \mathbf{z}}{\mathbf{w}} \mathbf{f}(\mathbf{w}) \right] \end{aligned} \right\}. (66.)$$

$$\mathbf{M}_{\mathbf{X}} &= \mathbf{G} \left[\boldsymbol{\Sigma}_{t} \cdot \boldsymbol{\mu} \, \mathbf{u} \boldsymbol{\Sigma}_{x} \cdot \mathbf{m} \frac{\mathbf{v} - \mathbf{z}}{\mathbf{w}} \mathbf{f}(\mathbf{w}) - \boldsymbol{\Sigma}_{t} \cdot \boldsymbol{\mu} \, \mathbf{v} \boldsymbol{\Sigma}_{x} \cdot \mathbf{m} \frac{\mathbf{u} - \mathbf{y}}{\mathbf{w}} \mathbf{f}(\mathbf{w}) \right] \end{aligned}$$

Bwischen diesen brehenden Kräften $\mathbf{M}_{\mathbf{X}}$, $\mathbf{M}_{\mathbf{Y}}$, $\mathbf{M}_{\mathbf{Z}}$ und den försbernden Kräften $\Sigma \cdot \mathbf{P} \cos \mathbf{P} \mathbf{x}$, $\Sigma \cdot \mathbf{P} \cos \mathbf{P} \mathbf{y}$, $\Sigma \cdot \mathbf{P} \cos \mathbf{P} \mathbf{z}$ sinden alle jene Beziehungen statt, die wir im vorhergehenden Kapitel kennen gelernt haben. Wird demnach von ihnen die Bedingungsgleichung (52) in $\mathbf{S} \cdot \mathbf{S} \mathbf{2}$ befriedigt, so läßt sich die Gesammtwirkung beider Systeme auf die zweier materiellen Punkte zurücksühren, welche dieselbe Masse entshalten wie diese Systeme, deren Coordinaten beziehungsweise \mathbf{X}_1 , \mathbf{Y}_2 , und \mathbf{T}_1 , \mathbf{U}_1 , \mathbf{V}_2 , sind, und deren Entsernung \mathbf{W}_2 , demnach durch $\mathbf{V}(\mathbf{T}_1,\dots,\mathbf{X}_2)^2+(\mathbf{U}_1,\dots,\mathbf{Y}_2)^2+(\mathbf{V}_2,\dots,\mathbf{Z}_2)^2$ ausgedrückt wird. Um in diesem Falle die bezeichneten Coordinaten jener beiden Punkte zu bestimmen, hat man zuerst die Gleichung:

$$GM_1M_2f(\mathbf{W}_1)=R=\sqrt{(\Sigma.P\cos\widehat{P}_x)^2+(\Sigma.P\cos\widehat{P}_y)^2+(\Sigma.P\cos\widehat{P}_z)^2},$$

worin M_1 und M_2 bie Maffen Z m und $Z\mu$ ber beiden Systeme vorstellen, und durch welche ber Werth von W, gefunden wird. Ferner

hat man für bie brei rechtwinkligen Componenten von R nun auch bie Ausbrücke:

67.)
$$\begin{cases} \Sigma \cdot P \cos \widehat{Px} = G M_1 M_2 \frac{\mathbf{T}_{,-} \mathbf{X}_{,}}{\mathbf{W}_{,}} f(\mathbf{W}_{,}), \\ \Sigma \cdot P \cos \widehat{Py} = G M_1 M_2 \frac{\mathbf{U}_{,-} \mathbf{Y}_{,}}{\mathbf{W}_{,}} f(\mathbf{W}_{,}), \\ \Sigma \cdot P \cos \widehat{Pz} = G M_1 M_2 \frac{\mathbf{V}_{,-} \mathbf{Z}_{,}}{\mathbf{W}_{,}} f(\mathbf{W}_{,}), \end{cases}$$

und ihre Momente in Bezug auf die brei Coordinatenachsen werben nach gehöriger Reduction

68.)
$$\begin{cases} M_{Z} = G M_{1} M_{2} \frac{f(\mathbf{W}_{i})}{\mathbf{W}_{i}} (\mathbf{U}, \mathbf{X}_{i} - \mathbf{T}, \mathbf{Y}_{i}), \\ M_{Y} = G M_{1} M_{2} \frac{f(\mathbf{W}_{i})}{\mathbf{W}_{i}} (\mathbf{T}, \mathbf{Z}_{i} - \mathbf{V}, \mathbf{X}_{i}), \\ M_{X} = G M_{1} M_{2} \frac{f(\mathbf{W}_{i})}{\mathbf{W}_{i}} (\mathbf{V}, \mathbf{Y}_{i} - \mathbf{U}, \mathbf{Z}_{i}). \end{cases}$$

Aus biefen feche Gleichungen, von benen bie brei letten übrigens bekanntlich nur fur zwei gelten, konnen in Berbindung mit dem bereits gefundenen Werthe von W, durch bie Gleichung:

$$\mathbf{W}_{i}^{2} = (\mathbf{T}_{i} - \mathbf{X}_{i})^{2} + (\mathbf{U}_{i} - \mathbf{Y}_{i})^{2} + (\mathbf{V}_{i} - \mathbf{Z}_{i})^{2}$$

bie Ausbrude fur biefe feche zu bestimmenben Coordinaten gezogen wersben, und bie Aufgabe wird vollständig gelöfet fein.

Wenn bagegen die obengenannte Bebingungsgleichung nicht befriedigt wird, so läßt sich die gegenseitige Wirfung der beiben Systeme nicht mehr auf die zweier materiellen Punkte zurücksühren, indem nicht nur ein gegenseitiges Bestreben zur Annäherung stattsindet, sondern auch eine drehende Wirkung von einem Systeme auf das andere ausgeübt wird.

II. Wirkung eines sietig zusammenhängenden Spsiems auf einen materiellen Punkt.

§. 99.

Die bisher entwickelten Ausbrücke sind nur auf Spsteme von getrennten materiellen Bunkten anwendbar, beren Masse und Lage gegeben ift; wir kommen nun zu ben Fällen, in welchen die Wirkung von Spstemen steig zusammenhängenber materieller Punkte untersucht werben soll, und nur die außere geometrische Begrenzung und das Geset, nach welchem sich die geometrische Dichte der einzelnen Punkte mit ihrer Lage andert, gegeben ist, d. h. zu den Fällen, deren Untersuchung als eigentlicher Zweck dieses Rapitels im Eingang besselben bezeichnet wurde.

Betrachten wir zuerst wieder die Wechselwirkung zwischen einem stetigen System oder Körper von gegebener unveranderlicher Form und Dichte und einem einzelnen materiellen Punkte, dessen Lage in Bezug auf jenes System und bessen Masse bekannt ist. Die Aufgabe wird allgemein als gelöst zu betrachten sein, wenn die Gesetz gefunden sind, nach welchen sich die Intensitäten der gegenseitigen Birkung ober ihrer rechtwinkligen Componenten mit den Grenzen des Systems andern, indem sie dann, wie die Aufgaben über den Schwerpunkt, nur noch von Operationen der Integralrechnung abhängt, welche nur für besondere Källe ausgeführt werden können.

Diese Gesetze sind offendar nichts anders als die Ausbrücke für die geometrische Wirkung, welche von einem Punkte xyz des Systems auf den gegebenen materiellen Punkt ausgeübt wird, oder ihrer Componenten, und können darnach leicht hergestellt werden; um sie indessen streng abzuleiten, seien wieder a, b, c die Coordinaten des angegrissenen materiellen Punktes in Bezug auf ein beliediges rechtzwinkliges Coordinatenspstem, dessen Ansang wir in dem gegebenen Körper annehmen wollen, und μ die Masse desselben; serner sei M die Masse eines Theiles von dem gegebenen Körper, welcher von drei zu den Coordinaten-Sbenen parallelen Ebenen in den Abständen: x, y und z von jenen begrenzt wird, und X, Y, Z die rechtwinkligen Componenten der zwischen diesem Theile und jenem Punkte statssndenen anziehenden oder abstößenden Wirkung, welche ebenso wie die Masse des so begrenzten Körpertheiles eine Function der drei veränderlichen Coordinaten x, y, z der Begrenzung sein wird.

Läßt man nun diese lettern sich gleichzeitig um die kleinen Größen Ax, Ay, Az ändern, so wird auch der Rauminhalt und die Masse eben betrachteten Körpertheiles nach S. 58 eine Aenderung erleiden, welche in Bezug auf jene Beränderlichen von der dritten Ordnung ist und eine Aenderung derselben Ordnung in der Gesammtwirkung des Körspers auf den gegedenen Punkt hervorruft. In Folge dessen werden dann auch die obengenannten Componenten derselben um die entsprechenden Kräfte A^3X , A^3Y , A^3Z wachsen, deren Intensitäten auszudrücken sind. Dazu bezeichne ich die Coordinaten des Mittelpunktes der Anziehung, welche von dem Zuwachs A^3M der Masse M ausgeübt wird, mit X_1 , Y_2 , Z_4

und seize zuerst voraus, daß der in Angriff genommene Punkt nicht selbst im System enthalten, sondern ganz von demselben abgesondert ist. In diesem Falle liegt, wie oden dewiesen wurde, sener Mittelpunkt in dem beliedig kleinen Raume \mathcal{A}^3V , und es ist deßhalb x, y, z, dezziehungsweise immer kleiner als $x+\mathcal{A}x$, $y+\mathcal{A}y$, $z+\mathcal{A}z$ und größer als x, y, z. Sind also α , β , γ , ε Jahlen zwischen 0 und 1, und w, $w-\mathcal{A}w$, w, die Entsernungen der Punkte xyz, $(x+\mathcal{A}x, y+\mathcal{A}y, z+\mathcal{A}z)$ und x,y,z, von dem angegriffenen Punkte abc, so ist zuerst

$$x_{,} = x + \alpha \Delta x$$
, $y_{,} = y + \beta \Delta y$, $z_{,} = y + \gamma \Delta z$,
 $w = \sqrt{(a-x)^2 + (b-y)^2 + (c-z)^2}$,
 $w - \Delta w = \sqrt{(a-x-\Delta x)^2 + (b-y-\Delta y)^2 + (c-z-\Delta z)^2}$,
 $w_{,} = \sqrt{(a-x-\alpha \Delta x)^2 + (b-y-\beta \Delta y)^2 + (c-z-\gamma \Delta z)^2}$,
unb bemnath

w, < w und > w - dw , w, = w - edw. Damit erhält man dann nach §. 96 für die neuen Kräfte d3X, d3Y, d3Z die Werthe:

$$\Delta^{3}X = G\mu\Delta^{3}M \frac{a - x - \alpha\Delta x}{w - \varepsilon\Delta w} f(w - \varepsilon\Delta w),$$

$$\Delta^{3}Y = G\mu\Delta^{3}M \frac{b - y - \beta\Delta y}{w - \varepsilon\Delta w} f(w - \varepsilon\Delta w),$$

$$\Delta^{3}Z = G\mu\Delta^{3}M \frac{c - z - y\Delta z}{w - \varepsilon\Delta w} f(w - \varepsilon\Delta w),$$

und die Berhältnisse dieser Werthe zu bem Producte ax dy dx oder zu ber Aenberung bes Rauminhaltes, nämlich

$$\frac{\Delta^{3}X}{\Delta x \Delta y \Delta z} \quad , \quad \frac{\Delta^{3}Y}{\Delta x \Delta y \Delta z} \quad , \quad \frac{\Delta^{3}Z}{\Delta x \Delta y \Delta z} \quad ,$$

geben burch ihre Anfangswerthe bie Aenberungsgesetze ber Kräfte X, Y, Z in Bezug auf die gleichzeitige Aenberung der Grenzen x, y, z. Beachtet man nun, daß man nach S. 21 hat

$$Anf: \frac{\Delta^3 M}{\Delta x \Delta y \Delta z} = \frac{d^3 M}{d x d y d z} = q,$$

wo q wie früher die geometrische Dichte bes Körpers in bem Punkte xyz bezeichnet, und baß für $\Delta x = 0$, $\Delta y = 0$, $\Delta z = 0$

and dw und die kleinern Glieber adx, Bdy, ydz, edw Rull werden, so findet man die Aenderungsgesetze:

$$\frac{d^{3}X}{dx dy dz} = G \mu q \frac{a - x}{w} f(w)$$

$$\frac{d^{3}Y}{dx dy dz} = G \mu q \frac{b - y}{w} f(w)$$

$$\frac{d^{3}Z}{dx dy dz} = G \mu q \frac{c - z}{w} f(w)$$
(69a)

welche auch, wie leicht zu sehen ift, die Componenten der von dem Puntte xyz auf den gegebenen materiellen Bunkt ausgeübten geomestrischen Wirkung

$$\frac{\mathrm{d}^3 R}{\mathrm{d} x \, \mathrm{d} y \, \mathrm{d} z} = G \mu q f(w)$$

porftellen.

Daraus folgen die Werthe von X, Y, Z selbst als breifache Integrale zwischen ben entsprechenben Grenzen bes gegebenen Körpers genommen unter ber Form:

where per gorin:
$$X = G \mu \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot q \frac{a-x}{w} f(w)$$

$$Y = G \mu \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot q \frac{b-y}{w} f(w)$$

$$Z = G \mu \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot q \frac{c-z}{w} f(w)$$

$$Z = G \mu \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot q \frac{c-z}{w} f(w)$$

w bag bemnach bie Bestimmung ber Gesammiwirkung auf ben ge= gebenen Bunkt von brei breifachen Integralen abhängt.

Durch bie Bariation ber Constanten a, b, c konnen inbessen biese brei Integrale von einem einzigen burch Differenziren abgeleitet werben. Betrachtet man nämlich in bem Ausbrucke:

$$w^2 = (a-x)^2 + (b-y)^2 + (c-z)^2$$

bie Coordinaten a, b, c als Beränderliche, so hat man als Aenderungsgeset von w in Bezug auf die Aenderung von a

$$\frac{\delta w}{\delta a} = \frac{a - x}{w},$$

und die erste der Gleichungen (69b) nimmt damit die Form an:

$$X = G\mu \int_{x_0}^{x} dx \cdot \int_{y_0}^{y} dy \cdot \int_{z_0}^{x} dz \cdot qf(w) \frac{\partial w}{\partial a};$$

macht man bann

$$f(w) = \frac{\partial . F(w)}{\partial w}$$
, $\Delta . F(w) = \int \partial w . f(w)$,

so wird

$$f(w)\frac{\partial w}{\partial a} = \frac{\partial \cdot F(w)}{\partial a};$$

man hat bemnach

$$X = G\mu \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot q \frac{\partial \cdot F(w)}{\partial a},$$

und ba nach ber obigen Boraussehung, daß ber angegriffene Punkt ganz außerhalb bes wirkenben Systems liegt, bie Dichte q und bie Grenzen ber Beränderlichen x, y, z von a unabhängig find, so hat man auch

$$X = G\mu \frac{\partial \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot q F(w)}{\partial a} = G\mu \frac{\partial U}{\partial a},$$

wenn zur Abfürzung

$$\int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot qF(w) = U$$

gesett wird. Dehnt man bieses Berfahren nun auch auf die beiben andern Componenten Y und Z aus, indem man beachtet, baß man hat

$$f(w) \frac{b-y}{w} = f(w) \frac{\partial w}{\partial b} = \frac{\partial .F(w)}{\partial b}, \quad f(w) \frac{c-z}{w} = f(w) \frac{\partial w}{\partial c} = \frac{\partial .F(w)}{\partial c},$$

und baß bie Dichte q und bie Grenzen von x, y, z auch von b und e unabhängig find, so findet man bie ahnlichen Ausbrude:

$$Y = G\mu \frac{\partial \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} q F(w)}{\partial b} = G\mu \frac{\partial U}{\partial b},$$

$$Z = G\mu \frac{\partial \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot q F(w)}{\partial c} = G\mu \frac{\partial U}{\partial c},$$

und es kann bemnach unter ber oben gemachten Boraussetzung, daß ber angegriffene Punkt außerhalb bes wirkenben Systems liegt, daß also sowohl bie Dichte q, als namentlich die Grenzen ber Beränderlichen x, y, z von ben Coordinaten a, b, c bes angegriffenen Punktes unabhängig bleiben, jede besondere Aufgabe als gelöft betrachtet werden, wenn das Integral:

$$U = \int_{x_0}^{x} dx \cdot \int_{y_0}^{y} dy \cdot \int_{z_0}^{z} dz \cdot q F(w) \qquad (70.$$

für den gegebenen Körper dargestellt werden kann, indem man baraus die Werthe der Componenten X, Y, Z immer mittels der Gleichungen:

$$X = G\mu \frac{\partial U}{\partial a}$$
 , $Y = G\mu \frac{\partial U}{\partial b}$, $Z = G\mu \frac{\partial U}{\partial c}$ (71.

als Aenberungsgesetze ber Function U in Bezug auf die Aenberung ber Coordinaten a, b, c ableiten wird.

Für unsern besondern Fall: $f(w) = \frac{1}{w^2}$ wird

$$\Delta.F(w) = \int dw.\frac{1}{w^2} = \Delta.-\frac{1}{w},$$

und wenn man nun ben entsprechenden Werth von U mit V bezeichnet, woburch man

$$V = -\int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} \frac{q}{w} = -\int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} \frac{q}{\sqrt{(a-x)^2 + (b-y)^2 + (c-z)^2}}$$
(72.)

hat, so ergeben sich bie Werthe:

$$X = G\mu \frac{\partial V}{\partial a}$$
 , $Y = G\mu \frac{\partial V}{\partial b}$, $Z = G\mu \frac{\partial V}{\partial c}$ (73.

für bie rechtwinkligen Componenten ber Gesammtwirkung R.

Bisweilen wird die Berechnung der Componenten X, Y, Z einstader, wenn man den Anfangspunkt der Coordinaten in den angestiffenen Punkt verlegt; man darf dann in den Gleichungen (69) nur $\mathbf{z} = \mathbf{b} = \mathbf{c} = 0$ sehen und die Grenzen der Beränderlichen \mathbf{x} , \mathbf{y} , \mathbf{z} bieser Annahme gemäß bestimmen. Darnach ergibt sich einfach

$$w = \sqrt{x^2 + y^2 + z^2}$$

und die Werthe für die Componenten X, Y, Z nehmen die Form an : Deger, handung der Mechanit IL.

$$X = -G\mu \int_{x_0}^{x} dx \cdot \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot q \frac{x}{w} f(w) ,$$

$$Y = -G\mu \int_{x_0}^{x} dx \cdot \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot q \frac{y}{w} f(w) ,$$

$$Z = -G\mu \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{x} \int_{z_0}^{z} dz \cdot q \frac{z}{w} f(w) ;$$

biefe Componenten muffen aber nun einzeln berechnet und können nicht mehr aus einem einzigen Integral abgeleitet werben.

§. 100.

Die Ableitung der vorhergehenden Ausbrucke ift an die Bedingung geknüpft worben, daß fich die Grenzen des Körpers nicht bis zu bem angegriffenen Punkte erstrecken, wobei feine Ausbehnung in entgegen= gesetter Richtung burchaus unbeschränkt ift. Es liegt aber auf ber hand, daß diese Bedingung und damit jede der übrigen, an welche die Ableitung ber Werthe ber Componenten X, Y, Z gebunden wurde, auch bann noch vollständig erfüllt wird, wenn der Körper den ange griffenen Punkt von mehreren ober von allen Seiten umgibt, ohne bag er jedoch mit diesem in Berührung kommt, also in bem Falle, wo ber angegriffene Buntt irgend einen Ort bes in einem gegebenen Rörper vorhandenen hohlen Raumes einnimmt. Denn ber betreffende Punkt wird immer außerhalb einer jeden Aenderung 2º M liegen, welche die Maffe bes veränderlichen wirkenden Rörpertheiles mit Berud fichtigung ber gegebenen Begrenzung erhalten tann; es tann w niemals Rull werben, und das Aenberungsgesetz der Function U wird innerhalb ber Grenzen ber Beranderlichen x, y, z immer bestimmte, endliche Werthe behalten. Endlich wird auch nichts gegen die Ableitung der Werthe von X, Y, Z aus bem ber Function U mittels ber Bariation ber Constanten a, b, c zu erinnern sein, ba auch hier, wie bei einem ganz außerhalb des Systems liegenden Bunkte die Grenzen ber Beranderlichen x, y, z unabhängig bleiben von ber Lage bes angegriffenen Punktes, und baber burch die Integration zwischen ben Grenzen des Körpers keine ber Größen a, b, c neu eingeführt wird. Unsere vorhergehenden Gleichungen (70) und (71), beziehungsweise (72) und (73) burfen bemnach auch in bem wellegenden Falle wiene Beschrandung angewendet werben.

Eine solche Beschrändung tritt aber nothwendig ein, wenn fich bie Grenzen bes wirkenben Spftems bis zu bem angegriffenen Puntte erftreden und biefer felbst dem System angehört. Unterfuchen wir zuerst ben Fall, wo fich ber genannte Buntt in ber Begrengungefläche bes Spftems befindet, wobei es gleichgultig fein wird, ob biefe eine außere, bas System abschließenbe, ober eine innere, einen hohlen Raum begrenzende Fläche ift, so werben wir und leicht überzeugen, bağ auch bier die Bedingung, unter welcher die Gleichungen (69) abgeleitet wurden, noch befriedigt wirb. Denn man tann fich, wie nabe man auch bei ber Aenberung ber Grenzen bes wirtenben Rörpertheiles bem angegriffe= nen Puntte gekommen sein mag, immer noch als Aenberung britter Orbnung der Maffe ein fleines Barallelepiped benten, welches fich nicht über ben angegriffenen Buntt hinaus erftrectt, welches also immer feinen Anpiehungs = Mittelbunkt einschließen wird. Ferner wird auch die Integration, infoferne fie nicht näherungsweise ausgeführt werben muß, immer richtige Ergebniffe liefern, wenn auch die Aenberungsgesetze ber Werthe von X, Y, Z für den angegriffenen Punkt selbst, also an der einen Grenze ber Jutegrale (69) ober (74) umendlich werben, ba ein-Bweifel über bie Richtigkeit eines Integrals mur bann eintneten fann, wenn die Grenze, für welche bas Aenberungsgesetz mendlich wird, überfchritten worben ift. Der Anwendung biefer Gleichungen (69) fteht alfo and in unserm jetigen Kalle tein Bebenten entgegen.

Anders verhält es fich bagegen mit ber Ableitung der Componenten X, Y, Z aus ber Aunction U, sobald bei ber Herstellung biefer lettern icon auf die besondere Lage des angegriffenen Bunttes Muchficht gewommen, bieselbe also unter der Boraussehung integrirt und reduzirt wird, daß die Coordinaten a, b, c des angegriffenen Punttes Grenzen der Beränderlichen x, y, z find; benn es werden baburch offenbar in jene Function von den Conftanten a, b, c mehr eingeführt, als ohne diese Boranssehung vorhanden waren, und bie Bariation von U in Bezug auf diese Constanten wird dann im Allgemeinen für X. Y. Z unrichtige Berthe liefern. Damit ift natürlich nicht ausgeschlossen, daß in besonden Källen auch diese aus der Kunction U abgeleiteten Werthe mit benen ber Gleichungen (69) übereinstimmen, also richtig sein konnen. In Allgemeinen aber wird die Ableitung der Componenten X. Y. Z and ber Function U mir bann richtige Werthe geben, wenn bie Coor= binaten a. b. c bes angegriffenen Bunttes nicht icon in ber Function U als Grenzen von x, y, z eingeführt werben, sondern wenn erft nach ber Bariation berfelben in ben Berthen ber genannten Componenten ausgebruct wirb, bag bie Umhüllungeflache bes wirtenben Rorpers burch ben angegriffenen Buntt gebt.

Liegt endlich ber angegriffene Puntt im Innern ber wirtenben Daffe felbft, fo tann man bie Bestimmung ber angiebenben Birtung ber lettern auf bie vorhergebenben Falle gurudführen, wenn man ben gegebenen Körper burch eine beliebige, burch ben angegriffenen Punt gelegte Flache, burch eine Ebene ober Rugelflache, in zwei Theile gerlegt, fo bag biefer Bunkt auf ber Begrenzungefläche eines jeben biefer Theile enthalten ift, und nach bem Borbergebenben bie von jebem biefer Theile ausgeübte Wirtung bestimmt; bie Resultirende diefer beiden Birtungen wird bie gesuchte Gefammtwirtung fein. Es läßt fich aber leicht einsehen, bag biese Gesammtwirtung auch unmittelbar burch bie Gleichungen (69) erhalten werben kann, wenn man die Integrale gwifchen ben Grenzen bes wirkenben Körpers nimmt; benn es ift in §. 42 ber Einleitung gezeigt worben, bag bie Integration zwischen Grenzen ber unabhängigen Beränderlichen, welche zu beiben Seiten eines Berthes berselben liegen, für welchen bas betreffenbe Menberungsgeset Rull ober unenblich wird, unrichtige ober wenigstens mit Borficht zu gebrauchenbe Ergebniffen liefern tann, wenn mit bem Werthe bes Integrals ein Begriff verbunben wirb, ber nach unserer Borftellung teines Gegensates fähig ist, wie die Begriffe: Lange, Blache, Rauminhalt, Ge wicht, u. f. f.; daß aber bie Ergebniffe ber Integration immer richtig sein muffen, welchen Werth auch bas Aenberungsgeset zwischen ben gegebenen Grenzen erhalten mag, wenn bie burch bas Integral ausgebrudte Größe positive und negative Berthe annehmen fann. unserm gegenwärtigen Kalle bruckt bas Integral eine anziehende Wirtung aus, und biefe ift unserer Borftellung gemäß allerbings eines Gegensates fähig, und es stimmt in ber That mit ber Natur ber Sache überein, daß die Besammiwirfung zweier Rörvertheile, welche zu beiben Seiten des angezogenen Punktes liegen, der algebraischen Summe der Wirfungen, die von diesen Theilen einzeln ausgeubt werben, gleich ift, woraus fofort ber Schluß folgt, bag biefe Befammtwirfung in jebem Falle burd bie Integration zwischen ben Grengen ber wirkenben Maffe richtig ausgebrückt wirb.

Die Ableitung ber Werthe für die Componenten X, Y, Z aus ber Function U wird aber hier bieselbe Borsicht erfordern, wie in dem vorher betrachteten Falle; denn man kann sich hier immer um den angegriffenen Punkt herum einen Körpertheil abgegrenzt benken, bessen anziehende Wirkung Rull ift, indem sie sich von zwei entgegengesesten Seiten her immer aussehet. Die Größe und Grenze dieses wirkungslosen

Körpertheiles werben aber nothwendig von der Lage jenes Punktes abshängen; es wird sich ferner die mit Bezug auf die besondere Lage integrirte und reduzirte Function U nur auf den noch wirksamen Körpertheil beziehen, dessen Grenzen ebenfalls von den Coordinaten a, b, c abhängen, und die Ableitung der Werthe von X, Y, Z durch Bariation dieser Constanten in dem reduzirten Werthe von U wird im Allgemeinen unrichtige Ergebnisse liefern, wobei wieder nicht ausgeschlossen ist, daß dieselben in besondern Fällen auch richtig sein können.

Aus ben vorhergehenden Betrachtungen ziehen wir also den Schluß, daß die Gleichungen (69) und (74) für alle Fälle und für jede Lage des angegriffenen Punktes in Bezug auf das wirkende System anwende bar sind, die Gleichungen (70) und (71) aber nur für den Fall, wo der angegriffene Punkt außerhalb des Systems liegt, ihm nicht selbst angehört, oder überhaupt, wenn die Integration ohne besondere Reductionen für die Lage dieses Punktes ausgeführt und erst in den abgeleiteten Berthen von X, Y, Z die weitere Bereinfachung vorgenommen wird.

S. 101.

In manchen Fällen kann die Integration der Werthe von U, X, Y, Z einfacher werden, wenn die Lage eines Punktes durch seine Polarcoop dinaten ausgedrückt wird; man hat dann, wenn $\sqrt{a^2+b^2+c^2}$ durch e erseht wird, für den angegriffenen Punkt nach S. 13 der Einleitung die Beziehungen:

$$a = e \sin \gamma \cos \varepsilon$$
, $b = e \sin \gamma \sin \varepsilon$, $c = e \cos \gamma$ (a.

und für einen Punkt des Systems, für welchen $\sqrt{x^2+y^2+z^2}=r$ ift, (§. 11 der Einl.)

 ${f z}={f r}\sin {f heta}\cos \omega$, ${f y}={f r}\sin {f heta}\sin \omega$, ${f z}={f r}\cos {f heta}$, also and

$$W = \sqrt{e^2 + r^2 - 2er \left[\cos\gamma\cos\vartheta + \sin\gamma\sin\vartheta\cos\left(\varepsilon - \omega\right)\right]}.$$

Berner hat man nach §. 75

$$\frac{\mathrm{d}^3 M}{\mathrm{d} r \, \mathrm{d} \, \vartheta \, \mathrm{d} \, \omega} = q \, r^2 \sin \vartheta \; ,$$

und bamit ergibt sich nun

75°.)
$$U = \int_{\omega_0}^{\omega} d\omega \cdot \int_{\vartheta_0}^{\vartheta} \int_{r_0}^{r} dr \cdot q r^2 \sin \vartheta F(w) ,$$

und für ben besondern Fall: $f(w) = \frac{1}{w^2}$

75b.)
$$V = -\int_{\omega_0}^{\omega} \int_{\vartheta_0}^{\vartheta} \int_{\vartheta_0}^{r} \int_{r_0}^{r} \frac{qr^2 \sin \vartheta}{\sqrt{e^2 + r^2 - 2er[\cos y \cos \vartheta + \sin y \sin \vartheta \cos(\varepsilon - \omega)]}}$$

Um sodann barans bie Werthe von X, Y, Z abzuleiten, wird man beachten, baß U ober V als Functionen von a, b, c, und biese Größen selbst als Functionen von e, y und e zu betrachten sind, wonach man zuerst die Aenderungsgesese erhält:

b.)
$$\begin{cases} \frac{\partial U}{\partial e} = \frac{\partial U}{\partial a} \cdot \frac{\partial a}{\partial e} + \frac{\partial U}{\partial b} \cdot \frac{\partial b}{\partial e} + \frac{\partial U}{\partial c} \cdot \frac{\partial c}{\partial e} ,\\ \frac{\partial U}{\partial \gamma} = \frac{\partial U}{\partial a} \cdot \frac{\partial a}{\partial \gamma} + \frac{\partial U}{\partial b} \cdot \frac{\partial b}{\partial \gamma} + \frac{\partial U}{\partial c} \cdot \frac{\partial c}{\partial \gamma} ,\\ \frac{\partial U}{\partial \epsilon} = \frac{\partial U}{\partial a} \cdot \frac{\partial a}{\partial \epsilon} + \frac{\partial U}{\partial b} \cdot \frac{\partial b}{\partial \epsilon} + \frac{\partial U}{\partial c} \cdot \frac{\partial c}{\partial \epsilon} .\end{cases}$$

Ferner ergeben fich aus ben Gleichungen (a) für die Aenderungsgesetze: $\frac{\delta a}{\delta e}$, $\frac{\delta a}{\delta \gamma}$, $\frac{\delta a}{\delta \epsilon}$, $\frac{\delta b}{\delta e}$ u. s. f. f. die Werthe:

$$\frac{\partial a}{\partial e} = \frac{a}{e} = \sin \gamma \cos \epsilon , \quad \frac{\partial b}{\partial e} = \frac{b}{e} = \sin \gamma \sin \epsilon , \quad \frac{\partial c}{\partial e} = \frac{c}{e} = \cos \gamma ,$$

$$\frac{\partial a}{\partial \gamma} = e \cos \gamma \cos \epsilon , \quad \frac{\partial b}{\partial \gamma} = e \cos \gamma \sin \epsilon , \quad \frac{\partial c}{\partial \gamma} = -e \sin \gamma ,$$

$$\frac{\partial a}{\partial \epsilon} = -e \sin \gamma \sin \epsilon , \quad \frac{\partial b}{\partial \epsilon} = e \cos \gamma \cos \epsilon , \quad \frac{\partial c}{\partial \epsilon} = 0 ,$$

und wenn biese Ausbrücke in die Gleichungen (b) eingeführt und daraus durch Elimination die Werthe von $\frac{\partial U}{\partial a}$, $\frac{\partial U}{\partial b}$, $\frac{\partial U}{\partial c}$ gezogen werden, so findet man

76.)
$$\begin{cases} \frac{\partial U}{\partial a} = \frac{\partial U}{\partial e} \sin \gamma \cos \varepsilon + \frac{\partial U}{\partial \gamma} \frac{\cos \gamma \cos \varepsilon}{e} - \frac{\partial U}{\partial \varepsilon} \frac{\sin \varepsilon}{e \sin \gamma}, \\ \frac{\partial U}{\partial b} = \frac{\partial U}{\partial e} \sin \gamma \sin \varepsilon + \frac{\partial U}{\partial \gamma} \frac{\cos \gamma \sin \varepsilon}{e} - \frac{\partial U}{\partial \varepsilon} \frac{\cos \varepsilon}{e \sin \gamma}, \\ \frac{\partial U}{\partial c} = \frac{\partial U}{\partial e} \cos \gamma - \frac{\partial U}{\partial \gamma} \frac{\sin \gamma}{e}, \end{cases}$$

und biese Werthe burfen nur noch mit $G\mu$ multiplicirt werben, um jene von X, Y, Z zu erhalten.

Die erfte ber Gleichungen (b) kann aber auch unter bie Form;

$$\frac{\partial \mathbf{U}}{\partial \mathbf{e}} = \frac{\partial \mathbf{U}}{\partial \mathbf{a}} \frac{\mathbf{a}}{\mathbf{e}} + \frac{\partial \mathbf{U}}{\partial \mathbf{b}} \frac{\mathbf{b}}{\mathbf{e}} + \frac{\partial \mathbf{U}}{\partial \mathbf{c}} \frac{\mathbf{c}}{\mathbf{e}}$$

gebracht werben und gibt

$$G\mu\frac{\partial U}{\partial e} = X\frac{a}{e} + Y\frac{b}{e} + Z\frac{c}{e}.$$

Bergleicht man bann biesen Ausbruck mit ber Gleichung (12) in §. 12 bes ersten Buches, indem man beachtet, daß $\frac{a}{e}$, $\frac{b}{e}$, $\frac{c}{e}$ die Cosinus der Winkel ausbrücken, welche der zum Punkte abe gezogene Fahrsftrahl mit den drei rechtwinkligen Achsen oder mit den Richtungen der drei Componenten K, V, Z bildet, so wird man einsehen, daß das Aenderungsgeset: $G\mu \frac{\partial U}{\partial e}$ die nach jenem Fahrstrahl gerichtete Seitenstraft der Gesammtwirkung R vorstellt.

Auf gleiche Weise sindet man aus der zweiten der Gleichungen (b), daß $G\mu \frac{\partial U}{e\,\delta\,\gamma}$ die zu der vorhergehenden senkrechte, in der Gbene des Winkels γ liegende Componente vorstellt, und die dritte jener Gleichungen zeigt, daß die dritte, zu den beiden vorhergehenden rechtwinklige Seitenkraft, welche zur Sbene der xy parallel ist, durch $G\mu \frac{\partial U}{e\sin\gamma\,\delta\,\varsigma}$ ausgedrückt wird. Man kann also statt der frühern Seitenkräfte X, Y, Z die zulest erhaltenen:

$$\mathbf{A} = \mathbf{G}\mu \frac{\partial \mathbf{U}}{\partial \mathbf{e}} \quad , \quad \mathbf{C} = \mathbf{G}\mu \frac{\partial \mathbf{U}}{\mathbf{e}\,\delta\,\gamma} \quad , \quad \mathbf{C} = \mathbf{G}\mu \frac{\partial \mathbf{U}}{\mathbf{e}\,\sin\gamma\,\delta\,\epsilon} \quad (77.$$

aus den Functionen U ober V ableiten, wenn sie durch Polarcoordinaten ausgebrückt sind, und mittels ihrer die Resultirende R wie gewöhnlich bestimmen.

Für ben Fall, daß der angegriffene Puntt feluft als Anfangs= puntt der Bolarcoordinaten genommen werben foll, wird einfach

$$\mathbf{w} = \mathbf{r}$$
 .

also die geometrische Wirkung für einen Punkt, bessen Coordinaten w. 9., r find,

$$\frac{\mathrm{d}^3 \mathbf{R}}{\mathrm{d}\,\omega\,\mathrm{d}\,\vartheta\,\mathrm{d}\,\mathbf{r}} = \mathbf{G}\,\mu\,\mathbf{q}\,\mathbf{r}^2\sin\vartheta\,\mathbf{f}(\mathbf{r})\;;$$

bie zu ben Achsen ber x, y, z parallelen Componenten bleser Wirtung find baber

$$\begin{cases} \frac{d^3X}{d\omega d\vartheta dr} = G\mu q r^2 \sin^2\vartheta \cos\omega f(r), \\ \frac{d^3Y}{d\omega d\vartheta dr} = G\mu q r^2 \sin^2\vartheta \sin\omega f(r), \\ \frac{d^3Z}{d\omega d\vartheta dr} = G\mu q r^2 \sin\vartheta \cos\vartheta f(r). \end{cases}$$

. Die Ausbrücke für bie entsprechenben Componenten ber Gesammtwirkung werben bemnach

$$X = G\mu \int_{\omega_{0}}^{\omega} d\omega \cdot \int_{\vartheta_{0}}^{\vartheta} \int_{r_{0}}^{r} dr \cdot r^{2} f(r) \sin^{2}\vartheta \cos\omega ,$$

$$Y = G\mu \int_{\omega_{0}}^{\omega} d\omega \cdot \int_{\vartheta_{0}}^{\vartheta} \int_{r_{0}}^{r} dr \cdot r^{2} f(r) \sin^{2}\vartheta \sin\omega ,$$

$$Z = G\mu \int_{\omega_{0}}^{\omega} d\omega \cdot \int_{\vartheta_{0}}^{\vartheta} \int_{r_{0}}^{r} dr \cdot r^{2} f(r) \sin\vartheta \cos\vartheta .$$

Für ben in ber Ratur statissindenden Fall ist aber $f(r) = \frac{1}{r^2}$; für biesen hat man also einfacher

$$X = G\mu \int_{\omega_{0}}^{\omega} d\omega \cdot \int_{\vartheta_{0}}^{\vartheta} \int_{r_{0}}^{r} dr \cdot \sin^{2}\vartheta \cos\omega ,$$

$$Y = G\mu \int_{\omega_{0}}^{\omega} \int_{\vartheta_{0}}^{\vartheta} \int_{r_{0}}^{r} dr \cdot \sin^{2}\vartheta \sin\omega ,$$

$$Z = G\mu \int_{\omega_{0}}^{\omega} \int_{\vartheta_{0}}^{\vartheta} \int_{\vartheta_{0}}^{r} dr \cdot \sin\vartheta \cos\vartheta ,$$

und diese Ausbrücke werben in solchen Fällen Anwendung finden, wo fich die Grenzen von r einfach in Function von I und a ausbrücken laffen.

S. 102.

Um das Borhergehende durch einige Beispiele zu beleuchten und wie bei dem Schwerpunkte mit dem Einfachsten anzufangen, sei zuerst die Wirkung einer materiellen geraden Linie auf einen gegebenen materiellen Punkt zu untersuchen, und zwar unter der Boraussehung des in der Natur stattsindenden Falles, daß die gegenseitige Anziehung zweier Atome dem Quadrate ihrer Entfernung verkehrt proportional ist, daß also

$$f(w) = \frac{1}{w^2}.$$

Rehmen wir biese Gerabe als Achse ber x an, so hat man

$$\mathbf{V} = -\int_0^1 \mathbf{d} \, \mathbf{x} \cdot \frac{\mathbf{q}}{\mathbf{w}} \,,$$

wenn q bie geometrische Dichte, 1 bie Länge ber gegebenen Geraden bezeichnet, und diese ihren einen Endpunkt im Anfang der Coordinaten hat. Ift dann q constant, und wird die Sbene der xy durch den ansgegriffenen Punkt gelegt, dessen Lage in dieser Sbene durch die Coorbinaten a und b bestimmt sei, so wird

$$w = \sqrt{(a-x)^2 + b^2} = \sqrt{b^2 + x'^2}$$

und bemnach

$$\varDelta V = q \int\!\! d\,x'. \frac{1}{\sqrt{b^2 + x'^2}} = \frac{1}{2} q \varDelta. logn \left(x' + \sqrt{b^2 + x'^2}\right)^2 \,,$$

indem man für $\int dz \cdot \frac{1}{z}$ das allgemeinere, auch für negative Werthe von z gültige Integral $\frac{1}{2}$ logn z^2 nimmt. Zwischen den entsprechens dem Grenzen x' = a - 1 für x = 1, x' = a für x = 0 hat man daher

$$V = \frac{1}{2} q \log \left(\frac{a - 1 + \sqrt{b^2 + (a - 1)^2}}{a + \sqrt{a^2 + b^2}} \right)^2$$

und

$$X = G\mu \frac{\partial V}{\partial a} = G\mu q \left(\frac{1}{\sqrt{b^2 + (a-l)^2}} - \frac{1}{\sqrt{a^2 + b^2}} \right),$$

was sich indessen ebenso leicht birect aus dem Integral:

$$X = G\mu q \int_{0}^{1} dx \cdot \frac{a-x}{\sqrt{[(a-x)^{2}+b^{2}]^{3}}}$$

ergeben hatte. Ferner finbet man

$$Y = G\mu \frac{dV}{db} = G\mu qb \left(\frac{1}{[a-l+Vb^2+(a-l)^2]Vb^2+(a-l)^2} - \frac{1}{(a+Va^2+b^2)Va^2+b^2} \right).$$

Für a = 11, also wenn ber angegriffene Punkt von beiben Enden ber Geraben gleich weit entfernt ift, wirb

$$\begin{split} \mathbf{X} &= 0 , \\ \mathbf{Y} &= \mathbf{R} = \frac{G\mu q \mathbf{b}}{\sqrt{\frac{1}{4} l^2 + \mathbf{b}^2}} \left(\frac{1}{\sqrt{\frac{1}{4} l^2 + \mathbf{b}^2} - \frac{1}{4} l} - \frac{1}{\sqrt{\frac{1}{4} l^2 + \mathbf{b}^2} + \frac{1}{4} l} \right) \\ &= G\mu q l . \frac{1}{\sqrt{\mathbf{b}^2 \left(\frac{1}{4} l^2 + \mathbf{b}^2 \right)}} . \end{split}$$

Die Wirkung ift bemnach biefelbe, als wenn die ganze Maffe q1 ber Linie in

ber Entfernung $\mathbf{W}_{,} = \sqrt{b^2(\frac{1}{4}l^2+b^2)}$ von jeuem Punkte vereinigt ware. Wenn also AB, Fig. 76, die gegebene Linie vorstellt, C ihre Witte und M ber angegriffene Punkt ist, so hat man $\mathbf{MC} = \mathbf{b}_{,}$ AM $= \sqrt{\frac{1}{4}l^2+b^2}$, und folglich ist $\mathbf{W}_{,} = \mathbf{OM}$ die mittlere geometrische Proportionale zwischen AM und CM, wonach die Construction keiner weitern Erklärung bedürfen wird.

Regt ber angegriffene Punkt in ber Richtung ber wirkenben Geraden, so hat man b=0 und Y=0; die allgemeinen Werthe von V und X bagegen nehmen die Form an:

$$V = \frac{1}{2} q \log n \left(\frac{a - l + \sqrt{(a - l)^2}}{2a} \right)^2, \quad X = G \mu q \left(\frac{1}{\sqrt{(a - l)^2}} - \frac{1}{a} \right),$$

und man findet für den Fall, wo der angegriffene Punkt in der Berlängerung jener Geraden liegt, also a = 1 + 0 gesetzt werden kann, die Werthe:

$$V = q \log \frac{c}{1+c}$$
, $X = G\mu q \left(\frac{1}{c} - \frac{1}{1+c}\right) = G\mu \frac{\delta V}{\delta a}$
= $G\mu q l \frac{1}{c(1+c)}$,

aus beren lettem fogleich

$$\mathbf{W}_{\prime} = \sqrt{c(1+c)}$$

folgt, so daß in diesem Falle der Anziehungsmittelpunkt O, Fig. 77, von M um die mittlere geometrische Proportionale zwischen AM oder l+c und BM=c entfernt liegt.

hat man bagegen a = 1 - c, Fig. 78, liegt also ber angegriffene Punkt auf ber wirkenben Geraben selbst, so wirb

$$V = \frac{1}{2} q \log n \left(\frac{-c + \sqrt{(-c)^2}}{2(1-c)} \right)^2 = q \log n 0,$$

$$X = G \mu q \left(\frac{1}{c} - \frac{1}{1-c} \right) = G \mu q (1-2c) \frac{1}{(1-c)c}, ^2)$$

und der Werth von X zeigt, daß die Wirkung in diesem Falle dieselbe ift, als wenn blos das Stück AD=AB-2BC vorhanden ware, wie dieses von selbst als einzig richtiges Ergebniß einleuchtet. Wit diesem Werthe von X würde aber der aus V abgeleitete $G\mu \frac{\delta V}{\delta a}$ nicht

$$X = G \mu q \int_0^1 dx \cdot \frac{1}{(a-x)^a} = G \mu q \left(\frac{1}{a-1} - \frac{1}{a}\right)$$

nehmen barf, wenn bieser Ansbruft allen Lagen jenes Punktes entsprechen soll; in der That sieht man, daß das allgemeine Aenderungsgeses von X, nämlich $\frac{dX}{dx} = \frac{a-x}{w} \cdot \frac{1}{w^2}$ das Zeichen ändert, wenn x=a wird, was aber nicht mehr der Fall ist, wenn man in der obigen Borausssehung einsach $\frac{a-x}{w} = 1$ seht. Nan müßte vielmehr dem Werthe von X die Korm aeben:

$$d\mathbf{X} = -G\mu q \int d\mathbf{w} \cdot \frac{\mathbf{w}}{V\overline{\mathbf{w}^4}} = -\frac{1}{2}G\mu q \int d\mathbf{u} \cdot \frac{1}{V\overline{\mathbf{u}^2}},$$

worin u = wo ift, und woraus fich zwischen ben Grenzen ! und 0 für x bie anziehenbe Wirkung K wie oben ergibt, namlich

$$X = G \mu q \left(\frac{1}{\sqrt{(a-1)^a}} - \frac{1}{a} \right),$$

^{*)} Aus ben obigen Ergebnissen ergibt fich, baß man für ben Fall, wo b = 0 ift, ber angegriffene Punkt also in der Richtung ber wirkenden Geraben liegt, nicht gerabezu

mehr übereinstimmen, wie es gemäß ber oben gegebenen Erlauterung nicht wohl anders fein kann.

Wirb endlich a=1, c=0, so ergibt sich X= \infty, also \, w,=0, d. h. ber Mittelpunkt ber Anziehung fällt mit bem Endpunkt der gegebenen Geraden, in dem sich auch der angegriffene Punkt besindet, zussammen.

S. 103.

Sei ferner eine materielle Rreislinie gegeben, und beren Wirkung auf einen beliebig gelegenen Bunkt zu suchen.

Die Gbene bes Kreises werbe als die der xy, sein Mittelpunkt O, Kig. 79, als Ansangspunkt der Coordinaten angenommen, und die Achse der x durch den Fußpunkt P der von dem angegriffenen Punkte M auf die Ebene des Kreises gefällten Senkrechten MP gelegt, so daß die Lage dieses Punktes durch die Coordinaten OP = a und MP = c des stimmt ist. Sind dann ON = r und Winktel NOP = w die Bolarcoordinaten eines beliedigen Punktes N der Kreislinie, NM = w die Entsernung desselben von dem Punkte M, so hat man zuerst

$$w^2 = a^2 + c^2 + r^2 - 2r \sqrt{a^2 + c^2} \cos \widehat{MON} ,$$

und ba in bem rechtwinkligen spärischen Dreiede NAQ

$$\cos \widehat{NQ} = \cos \widehat{MON} = \cos \widehat{NA} \cos \widehat{AQ} = \frac{a}{\sqrt{a^2 + c^2}} \cos \omega$$
,

so wird

$$w^2 = a^2 + r^2 + c^2 - 2ar \cos \omega$$

Ferner hat man allgemein

$$\frac{dM}{ds} = \frac{dM}{r d\omega} = q , \quad V = -\int_{0}^{2\pi} \frac{rq}{w} ,$$

und bemnach für eine constante Dichte

$$V = - q r \int_0^{2\pi} d\omega \cdot \frac{1}{\sqrt{a^2 + r^2 + c^2 - 2ar\cos\omega}}$$
. Sept man nun $a^2 + r^2 + c^2 = m^2 + n^2$, $2ar = 2mn$

so zieht man baraus bie Werthe:

$$m+n = \sqrt{(a+r)^2+c^2}$$
,
 $m-n = \sqrt{(a-r)^2+c^2}$,

burch welche auch m und n bekannt sind, und ber Ausbruck für V nimmt die Form an:

$$V = - \operatorname{qr} \int_{0}^{2\pi} d\omega \cdot \frac{1}{\sqrt{m^2 + n^2 - 2m n \cos \omega}}.$$

Ich mache nun ferner

$$\tan \frac{1}{2} \omega = \sqrt{\frac{m-n}{m+n}} \tan \frac{1}{2} u$$

und leite baraus ab

$$\frac{d\omega}{du} = \sqrt[n]{\frac{m-n}{m+n}} \quad \frac{1+\tan^2\frac{1}{2}u}{1+\tan^2\frac{1}{2}w};$$

mit dem vorstehenden Werthe und der Beziehung:

$$\frac{1 - \tan^2 \frac{1}{4} u}{1 + \tan^2 \frac{1}{4} u} = \cos u$$

folgt bann

$$\frac{\mathrm{d}\,\omega}{\mathrm{d}\,u} = \sqrt{m^2 - n^2}\,\frac{1}{m + n\cos u}\;.$$

Auf gleiche Weise ergibt sich nach und nach

$$m^{2} + n^{2} - 2m n \cos \omega = m^{2} + n^{2} - 2m a \frac{1 - \tan^{2} \frac{1}{2} \omega}{1 + \tan^{2} \frac{1}{2} \omega}$$
$$= (m^{2} - n^{2}) \frac{m - n \cos u}{m + n \cos u},$$

und mit biefen Substitutionen wird nun

$$V = -qr \int_{0}^{2\pi} \frac{1}{\sqrt{m^{2} - n^{2} \cos^{2} u}} = -\frac{qr}{m} \int_{0}^{2\pi} \frac{1}{\sqrt{1 - \frac{n^{2}}{m^{2}} \cos^{2} u}},$$

wenn man beachtet, daß 2π und 0 auch die Grenzen von u sind. Zulest wird man sich aus dem Borhergehenden leicht überzeugen, daß im Allgemeinen m immer größer ist als n, daß man also die Wurzelsgröße im Renner des vorstehenden Integrals in eine convergirende Reihe nach den aufsteigenden Potenzen von $\frac{n^2}{m^2}\cos^2 u$ entwickeln kann; man sindet so

$$\left(1-\frac{n^2}{m^2}\text{cos}^2u\right)^{-\frac{1}{2}}=1+\frac{1}{2}\frac{n^2}{m^2}\text{cos}^2u+\frac{1\cdot 3}{2\cdot 4}\frac{n^4}{m^4}\text{cos}^4u+\frac{1\cdot 3\cdot 5}{2\cdot 4\cdot 6}\frac{n^6}{m^6}\text{cos}^6u+\text{etc.};$$

bas allgemeine Glieb bes Werthes von V hat baber bie Form:

$$-\frac{qr}{m}\int_{0}^{2\pi} \frac{1 \cdot 3 \cdot 5 \cdot \dots \cdot (2\nu-1)}{2 \cdot 4 \cdot 6 \cdot \dots \cdot 2\nu} \left(\frac{n}{m}\right)^{2\nu} \cos^{2\nu} u$$

und gibt burch Ausführung ber Integration ein Glieb von ber Form:

$$-\frac{qr}{m} \frac{1 \cdot 3 \cdot 5 \cdot \dots \cdot 2\nu - 1}{2 \cdot 4 \cdot 6 \cdot \dots \cdot 2\nu} \left(\frac{n}{m}\right)^{2\nu} \cdot \frac{2\nu - 1}{2\nu} \cdot \frac{2\nu - 3}{2\nu - 2} \cdot \dots \cdot \frac{3}{4} \cdot \frac{1}{2} 2\pi$$

ober

$$-2\pi \frac{qr}{m} \left[\frac{1 \cdot 3 \cdot 5 \cdot \ldots \cdot (2\nu - 1)}{2 \cdot 4 \cdot 6 \cdot \ldots \cdot 2\nu} \right]^{2} \left(\frac{n}{m} \right)^{2\nu}.$$

Man hat bemnach

$$V = -2\pi \frac{qr}{m} \left[1 + \left(\frac{1}{2}\right)^2 \left(\frac{n}{m}\right)^2 + \left(\frac{1 \cdot 3}{2 \cdot 4}\right)^2 \left(\frac{n}{m}\right)^4 + \left(\frac{1 \cdot 3 \cdot 5}{2 \cdot 4 \cdot 6}\right)^2 \left(\frac{n}{m}\right)^6 + \text{etc.} \right],$$

und dieser Werth gilt für jebe Lage bes angegriffenen Punktes. Aus ihm ergeben sich bann bie beiben Componenten X und Z (Y ist offensbar Rull) als Aenberungsgesetze in Bezug auf a und c. Dazu hat man bekanntlich

$$\frac{\partial V}{\partial a} = \frac{\partial V}{\partial m} \frac{\partial m}{\partial a} + \frac{\partial V}{\partial n} \frac{\partial n}{\partial a} \quad , \qquad \frac{\partial V}{\partial c} = \frac{\partial V}{\partial m} \frac{\partial m}{\partial c} + \frac{\partial V}{\partial n} \frac{\partial n}{\partial c}$$

und erhält bemnach einmal

$$\begin{split} \mathbf{X} &= \mathbf{G}\mu \frac{\partial \mathbf{V}}{\partial \mathbf{a}} = 2\pi \mathbf{G}\mu \mathbf{q} \mathbf{r} \left[\frac{\partial \mathbf{m}}{\partial \mathbf{a}} \cdot \frac{1}{\mathbf{m}^2} \left\{ 1 + \left(\frac{1}{2} \right)^2 \left(\frac{\mathbf{n}}{\mathbf{m}} \right)^2 + \left(\frac{1}{2} \cdot \frac{3}{4} \right)^2 \left(\frac{\mathbf{n}}{\mathbf{m}} \right)^4 + \text{etc.} \right\} \\ &- \frac{1}{\mathbf{m}^3} \left(\mathbf{m} \frac{\partial \mathbf{n}}{\partial \mathbf{a}} - \mathbf{n} \frac{\partial \mathbf{m}}{\partial \mathbf{a}} \right) \left\{ 2 \left(\frac{1}{2} \right)^2 \frac{\mathbf{n}}{\mathbf{m}} + 4 \left(\frac{1}{2} \cdot \frac{3}{4} \right)^2 \left(\frac{\mathbf{n}}{\mathbf{m}} \right)^3 + \text{etc.} \right\} \right\} \end{split}$$

umb bann für Z einen ganz ähnlichen Ausbruck, in welchem nur de für da steht. Die obigen Werthe von m+n und m-n geben aber

$$\frac{\delta m}{\delta a} = \frac{1}{2} \frac{s+r}{m+n} + \frac{1}{2} \frac{a-r}{m-n} \quad \frac{\delta n}{\delta a} = \frac{1}{2} \frac{a+r}{m+n} - \frac{1}{2} \frac{a-r}{m-n} ,$$

$$\frac{\partial m}{\partial c} = \frac{1}{2} c \left(\frac{1}{m+n} + \frac{1}{m-n} \right) \quad \frac{\partial n}{\partial c} = \frac{1}{2} c \left(\frac{1}{m+n} - \frac{1}{m-n} \right),$$

und bamit folgt weiter

$$\frac{\partial m}{\partial a} = \frac{m a - nr}{m^2 - n^2} , \quad m \frac{\partial n}{\partial a} - n \frac{\partial m}{\partial a} = -\frac{2 m n a - (m^2 + n^2)r}{m^2 - n^2},$$

$$\frac{\partial m}{\partial o} = \frac{m c}{m^2 - n^2} , \quad m \frac{\partial n}{\partial c} - n \frac{\partial m}{\partial c} = -\frac{2 m n c}{m^2 - n^2},$$

wodurch dann die Werthe von X und Z die Formen annehmen:

$$\begin{split} \mathbf{X} &= \frac{2 \pi G \mu q r}{m^2 (m^2 - n^2)} \Big[(m \, a - n \, r) \Big\{ 1 + \left(\frac{1}{2}\right)^2 \left(\frac{n}{m}\right)^3 + \left(\frac{1 \cdot 3}{2 \cdot 4}\right)^2 \left(\frac{n}{m}\right)^4 + \text{etc.} \Big\} \\ &+ \frac{2 \, m \, a - (m^2 + n^2) \, r}{m} \Big\{ 2 \left(\frac{1}{2}\right)^2 \frac{n}{m} + 4 \left(\frac{1 \cdot 3}{2 \cdot 4}\right)^2 \left(\frac{n}{m}\right)^3 + \text{etc.} \Big\} \Big], \\ \mathbf{Z} &= \frac{2 \pi G \mu q r c}{m (m^2 - n^2)} \Big[1 + 5 \left(\frac{1}{2}\right)^2 \left(\frac{n}{m}\right)^2 + 9 \left(\frac{1 \cdot 3}{2 \cdot 4}\right)^2 \left(\frac{n}{m}\right)^4 + 13 \left(\frac{1 \cdot 3 \cdot 5}{2 \cdot 4 \cdot 6}\right)^2 \left(\frac{n}{m}\right)^6 + \text{etc.} \Big\}. \end{split}$$

In einigen besondern Kallen laffen fich diese Werthe auf, einfachere Ausbrucke guruckführen.

Sei zuerst a=0, so daß der angegriffene Punkt senkrecht über dem Mittelpunkte des Kreises liegt; es wird dann $m = \sqrt{r^2 + c^2}$, n=0, und man hat einmal, wie sich von selbst versteht, X=0 und dann

$$Z = \frac{2\pi G \mu qrc}{m^3} = \frac{2\pi G \mu qrc}{\sqrt{(r^2 + c^2)^3}}.$$

Beachtet man babei, bag $2\pi\,q\,r$ bie Masse ber anziehenden Kreislinie ift, so studet man die Gleichung

$$\mathbf{W}^{2} = (r^{2} + c^{2}) \sqrt{\frac{r^{2} + c^{2}}{c^{2}}}$$

zur Bestimmung der Entfernung des Anziehungsmittelpunktes von dem angegriffenen Punkte. Für c=r gibt dieselbe $\mathbf{w},=r\sqrt[4]{8}=1,681\dots r$ und allgemein, für c=kr, $\mathbf{w},=r$

Rehmen wir bagegen an, daß der angegriffene Punkt in der Ebene des Kreises selbst liegt oder daß c=0 ist, so wird auch, wie es sein mußz z=0, und für den Werth von X können wir nun zwei Fälle unterschehen, nämlich od der angegriffene Punkt außerhalb des Kreises liegt, als a > r ist, oder od er sich innerhalb desselben besindet, also a < r ist. Im ersten Falle, wenn a > r ist, haben wir

$$m = \frac{1}{2}(a+r) + \frac{1}{2}(a-r) = a , \quad ma - nr = m^2 - n^2 ,$$

$$n = \frac{1}{2}(a+r) - \frac{1}{2}(a-r) = r , \quad \frac{2mna - (m^2 + n^2)r}{m} = (m^2 - n^2) \frac{r}{a}$$

und bemnach auch nach einigen weitern Rebuctionen

$$\mathbf{X} = \frac{2\pi G \mu q r}{a^2} \left[1 + 3\left(\frac{1}{2}\right)^2 \left(\frac{r}{a}\right)^2 + 5\left(\frac{1.3}{2.4}\right)^2 \left(\frac{r}{a}\right)^4 + 7\left(\frac{1.35}{2.4.6}\right)^2 \left(\frac{r}{a}\right)^6 + \text{etc.} \right].$$

Im zweiten Falle, wenn der Punkt von der Kreislinie umschloffen ift, und a < r, haben wir

$$m = \frac{1}{2}(a+r) + \frac{1}{2}(r-a) = r , \quad ma - nr = 0 ,$$

$$n = \frac{1}{2}(a+r) - \frac{1}{2}(r-a) = a , \quad \frac{2mna - (m^2 + n^2)r}{m} = n^2 - m^2 ;$$

folglich wird nun

$$\begin{split} \mathbf{X} &= -\frac{2\pi G \mu q \mathbf{r}}{\mathbf{r}^2} \left[2 \left(\frac{1}{2} \right)^2 \frac{\mathbf{a}}{\mathbf{r}} + 4 \left(\frac{1.3}{2.4} \right)^2 \left(\frac{\mathbf{a}}{\mathbf{r}} \right)^3 + 6 \left(\frac{1.3.5}{2.4.6} \right)^2 \left(\frac{\mathbf{a}}{\mathbf{r}} \right)^5 + \text{etc.} \right] \\ &= -\frac{\pi G \mu q \mathbf{a}}{\mathbf{r}^2} \left[1 + 2 \left(\frac{3}{4} \right)^2 \left(\frac{\mathbf{a}}{\mathbf{r}} \right)^2 + 3 \left(\frac{3.5}{4.6} \right)^2 \left(\frac{\mathbf{a}}{\mathbf{r}} \right)^4 + \text{etc.} \right] . \end{split}$$

Im ersten Falle wird baher

$$\mathbf{W}_{r} = \frac{\mathbf{a}}{\left[1 + 3\left(\frac{1}{2}\right)^{2} \left(\frac{\mathbf{r}}{\mathbf{a}}\right)^{2} + 5\left(\frac{1 \cdot 3}{2 \cdot 4}\right)^{2} \left(\frac{\mathbf{r}}{\mathbf{a}}\right)^{4} + \text{etc.}\right]^{\frac{1}{2}}},$$

und man schließt baraus, baß in biesem Falle ber Anziehungsmittelpunkt immer zwischen bem Mittelpunkte bes Kreises und bemjenigen Halbkreise liegt, welcher bem angegriffenen Punkte zugewendet ist; denn es ist jedenfalls W, kleiner als a und größer als a — r. Im zweiten Falle ist X negativ, der Anziehungsmittelpunkt liegt folglich auf der entgegengeseten Seite des angegriffenen Punktes und zwar wie leicht zu sehen außerhalb des Kreises; denn man hat für a — 0 auch X — 0 und W, — — ∞ ; sowie sich dann der angegriffene Punkt von dem Mittelpunkt des Kreises entfernt, oder a wächst, wird

$$\mathbf{W}_{i} = -\frac{\mathbf{r}}{\left[\frac{\mathbf{a}}{2\mathbf{r}}\left\{1 + 2\left(\frac{3}{4}\right)^{2}\left(\frac{\mathbf{a}}{\mathbf{r}}\right)^{2} + 3\left(\frac{3\cdot5}{4\cdot6}\right)^{2}\left(\frac{\mathbf{a}}{\mathbf{r}}\right)^{4} + \text{etc.}\right\}\right]^{\frac{1}{4}}}$$

bem absoluten Werthe nach kleiner und erft, wie wir sogleich sehen werben, gleich Rull, wenn a = r geworben ift.

Für diesen besondern Fall, wo der angegriffene Punkt ein Punkt der Kreislinie selbst ist, hat man $\frac{a}{r}=\frac{r}{a}=1$, und die vorhersgehenden Werthe von X convergiren nicht mehr, sondern entsprechen einem unbegrenzten Jahlenwerthe. Man überzeugt sich auch leicht durch den allgemeinen unmittelbaren Werth von X, nämlich

$$\mathbf{X} = \mathbf{G}\mu\,\mathbf{q}\,\mathbf{r} \int_0^{2\pi} \mathbf{d}\,\boldsymbol{\omega} \cdot \frac{\mathbf{a} - \mathbf{r}\,\cos\boldsymbol{\omega}}{\sqrt{(\mathbf{a}^2 + \mathbf{r}^2 - 2\,\mathbf{a}\,\mathbf{r}\,\cos\boldsymbol{\omega})^3}} \;,$$

baß biefer für a=r, und wenn $\omega=2\,\omega'$ geset wirb, bie Form:

$$X = G\mu q \int_0^{\pi} d\omega' \cdot \frac{1}{\sin \omega'} = G\mu q \int_0^{\pi} \cdot \log n \tan \frac{1}{2} \omega'$$

annimmt, und X bemnach in biesem Falle unenblich, W, also Rull wird.

§. 104.

Um die Wirkung einer materiellen Kreisfläche auf einen materiellen Punkt zu berechnen, hat man für eine gleiche Lage bes Coorsbinaten = Systems, wie im vorhergehenden Falle, und mit gleicher Bezeichnung der Coordinaten des angegriffenen Punktes die Beziehungen:

$$\frac{d^2M}{dr\,d\,\omega}=rq\ ,\quad w^2=a^2+r^2+c^2-2ar\cos\omega\ ,$$

in welchen nun r veränderlich ift, und damit folgt für eine Ring= fläche, welche von zwei concentrischen Kreisen begrenzt wird, beren Dalbmesser R und ro sind, die Function:

$$V = -\int_{\mathbf{r_0}}^{\mathbf{R}} \int_{\mathbf{0}}^{2\pi} \frac{\mathbf{rq}}{\sqrt{\mathbf{a^2 + r^2 + c^2 - 2ar\cos\omega}}}.$$

Benn die Dichte q nur eine Function von r ist, sich also vom Mittels punkt gegen den Umfang hin in jeder Richtung auf gleiche Weise ändert und für eine concentrische Kreislinie constant ist, hat man daher auch den Ausbruck:

$$V = -\int_{r_0}^{R} dr \cdot rq \int_{0}^{2\pi} d\omega \cdot \frac{1}{\sqrt{a^2 + r^2 + c^2 - 2ar\cos\omega}},$$

worin das innere Iniegral ganz mit dem im vorhergehenden S. behandelten übereinstimmt. Die dortige Entwicklung dürfte aber hiere
wegen der noch auszuführenden Integration in Bezug auf r nicht zweckmäßig sein; man wird jest besser a² + r² + c² durch m², 2ar durch n²
ersesn und das obige Integral unter die Form bringen:

$$V = -\int_{r_0}^{R} \frac{r \, q}{m} \int_{0}^{2\pi} \frac{1}{\sqrt{1 - \frac{n^2}{m^2} \cos \omega}} .$$

Die Entwickelung ber Wurzelgröße, worin $\frac{n^2}{m^2}$ immer kleiner als 1 ift, gibt bann bie convergirende Reihe:

$$\left(1 - \frac{n^2}{m^2}\cos\omega\right)^{-\frac{1}{4}} = 1 + \frac{1 \cdot 3}{2 \cdot 4} \frac{n^4}{m^4}\cos^2\omega + \frac{1 \cdot 3 \cdot 5 \cdot 7}{2 \cdot 4 \cdot 6 \cdot 8} \frac{n^8}{m^8}\cos^4\omega + \text{etc.}$$

$$+ \frac{n^2}{2m^2}\cos\omega\left(1 + \frac{3 \cdot 5}{4 \cdot 6} \frac{n^4}{m^4}\cos^2\omega + \frac{3 \cdot 5 \cdot 7 \cdot 9}{4 \cdot 6 \cdot 8 \cdot 10} \frac{n^8}{m^8}\cos^4\omega + \text{etc.} \right)$$

und mit ber Beachtung, bag fur jeben gangen positiven Werth von v

$$\int_0^{2\pi} d\omega \cdot \cos\omega \cdot \cos^2\omega = 0 ,$$

baß also ber ganze zweite Theil ber vorstehenden Entwickelung bei ber Integration wegfällt, findet man für V den angenäherten Werth:

$$V = -2\pi \int_{r_0}^{R} \frac{qr}{m} \left[1 + \left(\frac{1}{2} \right)^2 \frac{3}{4} \frac{n^4}{m^4} + \left(\frac{1 \cdot 3}{2 \cdot 4} \right)^2 \frac{5 \cdot 7}{6 \cdot 8} \frac{n^8}{m^8} + \text{etc.} \right].$$

Die weitere Ausführung bieses Integrals ist immer möglich, wenn q burch eine rationale Function von r ausgebrückt ist, aber selbst für eine constante Dichte nicht mehr einfach. Beschränken wir uns baher für bie weitere Untersuchung auf bie beiben einfachern Fälle, wo entweber a ober c Rull und q constant ist.

Wenn a = 0 ist, der angegriffene Punkt also wieder senkrecht über dem Mittelpunkt der anziehenden Fläche liegt, hat man unmittelbar

$$V = -2\pi q \int_{r_0}^{R} \frac{r}{\sqrt{r^2 + c^2}} = -2\pi q \left(\sqrt{R^2 + c^2} - \sqrt{r_0^2 + c^2} \right),$$

und bamit folgt

$$\mathbf{Z} = G\mu \frac{\delta V}{\delta c} = 2\pi G\mu qc \left(\frac{1}{\sqrt{\overline{\mathbf{r_0}^2 + \mathbf{c}^2}}} - \frac{1}{\sqrt{\overline{\mathbf{R}^2 + \mathbf{c}^2}}}\right)$$

als Intensität der anziehenden Wirkung einer Ringsläche auf einen Punkt in der Rormalen ihres Mittelpunktes. Sett man hier $r_0=0$, so hat man für die Wirkung einer ganzen Kreissläche auf einen solchen Punkt den Ausbruck:

$$Z = 2\pi G \mu q \left(1 - \frac{c}{\sqrt{R^2 + c^2}}\right) = 2\pi G \mu q R^2 \left(\frac{1}{R^2} - \frac{c}{R^2 \sqrt{R^2 + c^2}}\right),$$

und man fieht, bag in beiben Fallen ber Werth fur W, nicht einfach werben tann. *)

In bem andern Falle, wo c = 0 ift, der angegriffene Punkt also in der Ebene des Kreises selbst liegt, wird man am einfachsten auf die im vorhergehenden S. dargestellte Entwickelung des innern Integrals der Function V zurücksommen, da diese für den gegenwärtigen Fall ein=

mit ber obigen
$$\frac{c}{\sqrt{r_o^2+c^2}}$$
 übereinkommt, wenn r_o und c veränderlich genoms

men werben. Diese Function erhält nämlich für x=0 und y=0 alle mögs liche Werthe zwischen 0 und a; benn sett man zuerst y=0, so wird z=a für jeden Berth von x; nimmt man dagegen zuerst x=0, so wird z=0 für jeden Berth von y, also auch für y=0. Diese find aber nur die Grenz-

werthe; benn macht man
$$y = mx$$
, so wird $x = \frac{a}{\sqrt{1+m^2}}$ und nimmt nun für

jebes x alle Berthe an zwischen a und O, wenn man m von Anll bis co wachsen läßt. Für x == 0 find diese Werthe gleichsam in einer einzigen Ordinate vereinigt.

^{*)} Benn in dem Ausbruck für Z, welcher der vollen Kreisstäche entspricht, o = 0 geseht wird, so ergibt sich der sonderbare Werth: $Z = 2\pi G \mu q$, während man offendar Z = 0 erhalten sollte, wie für eine Ringstäche; für diese wird auch Z = 0 unabhängig von r_0 , und wie klein bieses sein mag, also auch wenn $r_0 = 0$ ift, wie überhaupt Z immer Rull sein muß, wenn o = 0 ift. Sene Sonderbarkeit liegt in der Beschaffenheit der Function $z = \frac{ax}{\sqrt{x^2 + y^2}}$, welche

facher ist, als die obige nach Potenzen von $\frac{2 \, \mathrm{ar}}{\mathrm{a^2 + r^2}}$ fortschreitende Reihe; man muß aber dabei wieder zwei Fälle unterscheiben, nämlich den Fall, wo der angegriffene Punkt ganz außerhalb des wirkenden Kreises liegt, wo also a größer ist als R ober als der größte Werth von \mathbf{r} , und dann den Fall, wo derselbe innerhalb des Ringes liegt, oder wo akteiner ist als $\mathbf{r_0}$, also kleiner als der kleinste Werth von \mathbf{r} .

Für ben ersten Fall ift raft bie ganze Ausbehnung bes Integrals kleiner als 1, und man hat für V bie convergirende Reihe:

$$V = -2\pi \frac{q}{a} \int_{r_0}^{R} dr. r \left[1 + \left(\frac{1}{2}\right)^2 \left(\frac{r}{a}\right)^2 + \left(\frac{1.3}{2.4}\right)^2 \left(\frac{r}{a}\right)^4 + \left(\frac{1.3.5}{2.4.6}\right)^2 \left(\frac{r}{a}\right)^6 + \text{etc.} \right],$$

weil für a > r bas im vorigen \S . mit $\frac{n}{m}$ bezeichnete Berhältniß auf $\frac{r}{n}$ zurücksommt. Man zieht baraus burch weitere Integration

$$V = -2\pi q \left[\frac{1}{2} \frac{R^2 - {r_0}^2}{a} + \frac{1}{3} \left(\frac{1}{2} \right)^2 \frac{R^4 - {r_0}^4}{a^3} + \frac{1}{5} \left(\frac{1.3}{2.4} \right)^2 \frac{R^6 - {r_0}^6}{a^5} + \text{etc.} \right]$$

und bann burch bie Variation von a fur X ben entsprechenben Werth:

$$\mathbf{X} = 2\pi G \mu q \left[\frac{1}{2} \frac{\mathbf{R}^2 - \mathbf{r_0}^2}{\mathbf{a}^2} + \left(\frac{1}{2} \right)^2 \frac{\mathbf{R}^4 - \mathbf{r_0}^4}{\mathbf{a}^4} + \left(\frac{1 \cdot 3}{2 \cdot 4} \right)^2 \frac{\mathbf{R}^6 - \mathbf{r_0}^6}{\mathbf{a}^6} + \text{etc.} \right]$$

ober für eine volle Rreisfläche einfacher

$$X = \pi \, G \, \mu \, q \frac{R^2}{a^2} \bigg[1 + \frac{1}{2} \bigg(\frac{R}{a} \bigg)^2 + \frac{1.3.3}{2.4.4} \bigg(\frac{R}{a} \bigg)^4 + \frac{1.3.3.5.5}{2.4.4.6.6} \bigg(\frac{R}{a} \bigg)^6 + \, \text{etc.} \bigg] \, .$$

Man schließt baraus mit ber Beachtung, baß πqR^2 bie Masse ber anziehenden Fläche ausbrückt, für W, ben. Werth:

$$\mathbf{W}_{\prime} = \frac{\frac{\mathbf{R}}{\left[1 + 2\left(\frac{1}{2}\right)^{2}\left(\frac{\mathbf{R}}{\mathbf{a}}\right)^{2} + 2\left(\frac{1}{2} \cdot \frac{3}{4}\right)^{2}\left(\frac{\mathbf{R}}{\mathbf{a}}\right)^{4} + \text{etc.}\right]^{\frac{1}{4}}}{\left[1 + 2\left(\frac{1}{2}\right)^{2}\left(\frac{\mathbf{R}}{\mathbf{a}}\right)^{2} + 2\left(\frac{1}{2} \cdot \frac{3}{4}\right)^{2}\left(\frac{\mathbf{R}}{\mathbf{a}}\right)^{4} + \text{etc.}\right]^{\frac{1}{4}}}$$

bessen Nenner offenbar kleiner ist, als der des entsprechenden Werthes bei der Kreislinie, welcher also selbst größer ist als jener Werth von W, und zeigt, daß im jetigen Falle der Anziehungsmittelpunkt dem Mittelpunkte des Kreises näher liegt als dort.

Für ben zweiten Fall, wo a immer kleiner als r ift, hat man

$$\begin{split} V &= -2\pi q \int_{r_0}^{R} \left[1 + \left(\frac{1}{2}\right)^2 \left(\frac{a}{r}\right)^2 + \left(\frac{1.3}{2.4}\right)^2 \left(\frac{a}{r}\right)^4 + \left(\frac{1.3.5}{2.4.6}\right)^2 \left(\frac{a}{r}\right)^6 + \text{etc.} \right] \\ &= -2\pi q \left[R - r_0 + \left(\frac{1}{2}\right)^2 a^2 \left(\frac{1}{r_0} - \frac{1}{R}\right) + \frac{1}{3} \left(\frac{1.3}{2.4}\right)^2 a^4 \left(\frac{1}{r_0^3} - \frac{1}{R^3}\right) + \text{etc.} \right] \end{split}$$

und zieht baraus mit bem Aenberungsgesetze in Bezug auf a ben Ausbruck:

$$X = -\pi G \mu q \left[\frac{a}{r_0} - \frac{a}{R} + \frac{2}{3} \left(\frac{3}{4} \right)^2 \left(\frac{a^3}{r_0} - \frac{a^3}{R^3} \right) + \frac{3}{5} \left(\frac{3.5}{4.6} \right)^2 \left(\frac{a^5}{r_0^5} - \frac{a^5}{R^5} \right) + \text{etc.} \right]$$

für die Intensität der anziehenden Wirkung einer Ringstäche auf einen materiellen Punkt, welcher sich in der innern Kreisebene befindet.

Für a=0, wenn ber angegriffene Punkt ber Mittelpunkt bes Ringes ift, wirb, wie es sein muß, auch X=0, wie klein auch r_0 sein mag. Liegt ber angegriffene Punkt auf ber innern Begrenzung ber Ringsläche selbst, so wird $r_0=a$, also hat man für X ben Ausbruck:

$$\begin{split} \mathbf{X} &= -\pi G \mu \mathbf{q} \Big[1 - \frac{\mathbf{a}}{\mathbf{R}} + \frac{2}{3} \Big(\frac{3}{4} \Big)^2 \Big(1 - \frac{\mathbf{a}^3}{\mathbf{R}^3} \Big) + \frac{3}{5} \Big(\frac{3.5}{4.6} \Big)^2 \Big(1 - \frac{\mathbf{a}^5}{\mathbf{R}^5} \Big) + \text{etc.} \Big] \\ &= -\pi G \mu \mathbf{q} \Big[1 + \frac{2}{3} \Big(\frac{3}{4} \Big)^2 + \frac{3}{5} \Big(\frac{3.5}{4.6} \Big)^2 + \text{etc.} \\ &\qquad - \frac{\mathbf{a}}{\mathbf{R}} \Big\{ 1 + \frac{2}{3} \Big(\frac{3}{4} \Big)^2 \frac{\mathbf{a}^2}{\mathbf{R}^2} + \frac{3}{5} \Big(\frac{3.5}{4.6} \Big)^2 \frac{\mathbf{a}^4}{\mathbf{R}^4} + \text{etc.} \Big\} \Big] \;, \end{split}$$

bessen erste Zeile eine nicht mehr convergirende Reihe ist, und ber nun auch nicht mehr Rull wirb, wenn man a = 0 sest.

Man wird ebenso finden, daß auch der frühere Werth von X für den außerhalb liegenden Punkt nicht mehr convergirt, wenn a = R wird; es läßt sich deßhalb auch durch Verdindung dieses und des zuletzt gefundenen Werthes von X nichts Gewisses für den Fall bestimmen, wo der angegriffene Punkt innerhalb der wirkenden Kreissläche selbst liegt. Untersuchen wir daher diesen Kall noch auf einem andern Wege.

Bu dem Ende legen wir den Anfangspunkt der Coordinaten in den angegriffenen Punkt, die Achse der x durch den Mittelpunkt des Kreises und drücken die geometrische Wirkung eines Punktes der Kreissläche durch die rechtwinkligen Coordinaten dieses Punktes aus. Man hat dann für diesen Punkt

$$q = \frac{d^2M}{dxdy} \ , \quad w = \sqrt{x^2 + y^2} \ , \quad \frac{d^2X}{dxdy} = G\mu q \frac{x}{w^3} -$$

und bemnach für ein conftantes q

$$X = G\mu q \int_{-R}^{+R} \int_{a-\sqrt{R^{2}-y^{2}}}^{a+\sqrt{R^{2}-y^{2}}} \frac{x}{\sqrt{(x^{2}+y^{2})^{3}}};$$

benn bie Bleichung bes Rreises erhalt nun bie Form:

$$(x-a)^2 + y^2 = R^2$$
,

umb bie Grenzen von x als Functionen von y werben

$$a + \sqrt{R^2 - y^2}$$
 und $a - \sqrt{R^2 - y^2}$.

Man gieht baraus als erstes Integral ben Ausbruck:

$$X = G\mu q \int_{-R}^{+R} \left[\frac{1}{\sqrt{a^2 + R^2 - 2a\sqrt{R^2 - y^2}}} - \frac{1}{\sqrt{a^2 + R^2 + 2a\sqrt{R^2 - y^2}}} \right],$$

ober wenn man barin $y=R\sin u$ sein beachtet, daß $+\frac{1}{4}\pi$ und $-\frac{1}{4}\pi$ die Grenzen von u find, welche den Grenzen +R und -R von y entsprechen,

$$X = G\mu q \frac{R}{\sqrt{a^2 + R^2}} \int_{-\frac{1}{4}\pi}^{\frac{1}{4}\pi} du \cdot \cos u \left(\frac{1}{\sqrt{1 - \beta \cos u}} - \frac{1}{\sqrt{1 + \beta \cos u}} \right) ,$$

worin noch zur Abkürzung β für $\frac{2aR}{a^2+R^2}$ steht. Dieser Bruch ist immer kleiner als 1, ob a größer oder kleiner als R ist; man kann baher bie beiben Wurzelgrößen nach Potenzen von β cos u in convergirende Reihen entwickeln und findet so

$$\frac{1}{\sqrt{1-\beta\cos u}} - \frac{1}{\sqrt{1+\beta\cos u}} = 2\left(\frac{1}{2}\beta\cos u + \frac{1\cdot3\cdot5}{2\cdot4\cdot6}\beta^{3}\cos^{3}u + \frac{1\cdot3\cdot5\cdot7.9}{2\cdot4\cdot6\cdot8\cdot10}\beta^{3}\cos^{3}u + \text{etc.}\right).$$

Der Werth von X hängt bemnach zulett von bem Integral:

$$\int_{-\frac{1}{4}\pi}^{+\frac{1}{4}\pi} du \cdot \cos^{2m} u = \frac{2m-1}{2m} \cdot \frac{2m-3}{2m-2} \cdot \dots \cdot \frac{3}{4} \cdot \frac{1}{2} \cdot \pi$$

ab und wird barnach

$$\mathbf{X}\!=\!\!-\mathbf{G}\mu\frac{2\pi\mathbf{q}\mathbf{R}}{\sqrt{\mathbf{a}^2\!+\!\mathbf{R}^2}}\!\left[\!\left(\!\frac{1}{2}\!\right)^{\!2}\!\boldsymbol{\beta}\!+\!\left(\!\frac{1.3}{2.4}\!\right)^{\!2}\!\frac{5}{6}\boldsymbol{\beta}^3\!+\!\left(\!\frac{1.3.5}{2.4.6}\!\right)^{\!2}\!\frac{7.9}{8.10}\!\boldsymbol{\beta}^5\!+\!\text{etc.}\!\right]$$

ober in anderer Form, worin die Maffe der wirkenden Kreissläche her= vortritt, und woraus fich leicht W, ergibt,

$$X = -G\mu q\pi R^2 \frac{a}{\sqrt{(a^2+R^2)^3}} \left[1 + \frac{3.3.5}{4.4.6} \beta^2 + \left(\frac{3.5}{4.6}\right)^2 \frac{7.9}{8.10} \beta^4 + \text{etc.} \right]. \quad (a.$$

Dieser Ausbruck gilt nun sowohl für den Fall, wo der angegriffene Punkt innerhalb, als für den Fall, wo er außerhalb des Kreises liegt, und gibt immer einen angenäherten Werth mit der einzigen Ausnahme, wo a=R, $\beta=1$ wird.

In diesem Falle hat man aber, wenn $\frac{y}{R} = u$ gesett wirb,

$$X = -\frac{G\mu q}{\sqrt{2}} \int_{-1}^{+1} \left(\frac{1}{\sqrt{1-\sqrt{1-u^2}}} - \frac{1}{\sqrt{1+\sqrt{1-u^2}}} \right),$$

und wenn man die beiben Integrale trennt, in dem einen $\sqrt{1-u^2}=1-v_1$, in dem andern $\sqrt{1-u^2}=v_2-1$ sest, wodurch sich

$$\frac{du}{dv_1} = \frac{1 - v_1}{\sqrt{(2 - v_1)v_1}} \quad , \quad \frac{du}{dv_2} = \frac{1 - v_2}{\sqrt{(2 - v_2)v_2}}$$

ergibt, und wenn man beachtet, daß die Grenzen von v₁ und v₂ für beibe Grenzen von u gleich werden, daß man also das vorstehende Integral mit 2 multiplicirt zwischen den Grenzen 0 und 1 in Bezug auf u und die daraus abgeleiteten Integrale in Bezug auf v zwischen densielben Grenzen nehmen muß, so sindet man

$$\begin{split} & X = \frac{2G\mu q}{\sqrt{2}} \left[\int_{0}^{1} dv_{1} \cdot \left(\frac{1}{v_{1}\sqrt{2-v_{1}}} \frac{1}{\sqrt{2-v_{1}}} \right) + \int_{1}^{2} dv_{2} \cdot \left(\frac{1}{v_{2}\sqrt{2-v_{2}}} \frac{1}{\sqrt{2-v_{2}}} \right) \right] \\ & = -\frac{2G\mu q}{\sqrt{2}} \int_{0}^{2} dv \cdot \left(\frac{1}{v\sqrt{2-v}} - \frac{1}{\sqrt{2-v}} \right) \\ & = -\frac{2G\mu q}{\sqrt{2}} \int_{0}^{2} \cdot \left(2\sqrt{2-v} - \frac{1}{\sqrt{2}} \log n \frac{\sqrt{2} + \sqrt{2-v}}{\sqrt{2} - \sqrt{2-v}} \right) \,, \end{split}$$

also in biesem Falle unzweiselhaft für X einen unendlich großen Werth ober $\mathbf{W}_{\star} = 0$.

Nach ber Gleichung (a) läßt sich ber allgemeine Werth für eine Ringsläche ableiten; man barf nämlich von bem Werthe (a) nur einen ähnlichen abziehen, worin ber Halbmesser ro bes innern begrenzerzben statt bes Halbmessers R steht; man erhält so für jede Lage bes angegriffenen Punttes ben Ausbruck:

$$X = \pi G \mu q \left[\frac{a r_0^2}{\sqrt{(a^2 + r_0^2)^3}} \left\{ 1 + \left(\frac{3}{4} \right)^2 \frac{5}{6} \beta_0^2 + \left(\frac{3.5}{4.6} \right)^2 \frac{7.9}{8.10} \beta_0^4 + \text{etc.} \right\} - \frac{a R^2}{\sqrt{(a^2 + R^2)^3}} \left\{ 1 + \left(\frac{3}{4} \right)^2 \frac{5}{6} \beta^2 + \left(\frac{3.5}{4.6} \right)^2 \frac{7.9}{8.10} \beta^4 + \text{etc.} \right\} \right],$$

worin β_0 für $\frac{2 \, \mathrm{ar_0}}{\mathrm{a}^2 + \mathrm{r_0}^2}$ steht; es ist indessen zu bemerken, daß die Werthe (a) und (b) weniger rasch convergiren, als die frühern sur einzelne Fälle abgeleiteten Werthe von X.

S. 105.

Die Entwickelungen ber beiben vorhergehenden §§. werden nun hinreichende Mittel darbieten, um auch die Wirkung einer begrenzten Cylinderfläche und eines Cylinders, wenn beren senkrechter Querschnitt ein Kreis ist, zu berechnen. Man wird dazu die Achse der Cylinderfläche als Achse ber z nehmen und die Lage eines Punkted berselben durch seine Entfernung z von der Ebene der xy und durch den Winkel w bestimmen, welchen der zu ihm gezogene Haldmesser mit der durch den angegriffenen Punkt gelegten Ebene der xz bildet. Man erhält auf diese Weise

$$\frac{\mathrm{d}^2 M}{\mathrm{d}z \,\mathrm{d}\omega} = rq \quad , \quad w = \sqrt{a^2 + r^2 + (c-z)^2 - 2ar\cos\omega}$$

und bemnach für eine senkrecht begrenzte Chlinderfläche von conftanter Dichte

$$V = -rq \int_0^h dz \cdot \int_0^{2\pi} \frac{1}{\sqrt{a^2 + r^2 + (c-z)^2 - 2ar\cos\omega}}.$$

Diesen Ausbruck wird man am besten in ber Art integriren, bag man wie im vorhergehenden S. die Wurzelgröße auf die Form:

$$\sqrt{a^2+r^2+(c-z)^2}$$
. $\sqrt{1-\frac{n^2}{m^2}\cos\omega}$, $\frac{n^2}{m^2}=\frac{2ar}{a^2+r^2+(c-z)^2}$,

bringt, womit man nach bem Borhergehenden als erftes Integral bie annähernde Entwickelung erhält:

$$V = -2\pi q r \int_{0}^{h} \frac{1}{\sqrt{a^2 + r^2 + (c - z)^2}} \left[1 + \left(\frac{1}{2}\right)^2 \frac{3}{4} \frac{n^4}{m^4} + \left(\frac{1.3}{2.4}\right)^2 \frac{5.7}{6.8} \frac{n^8}{m^8} + \text{etc.} \right].$$

Sett man bann barin nach bem gewöhnlichen Berfahren, um bie Glieber rational zu machen, $a^2 + r^2 + (c - z)^2 = (c - z + \sqrt{u})^2$, so wird

$$V = -2\pi q r \int_{u_0}^{u_1} \frac{1}{2u} \left[1 + \left(\frac{1}{2}\right)^2 \frac{3}{4} \frac{64 a^2 r^2 u^2}{(a^2 + r^2 - u)^4} + \text{etc.} \right],$$

und als Grenzen von u hat man

$$u_{\!\scriptscriptstyle 4} \! = \! \big[\sqrt{a^2 \! + \! r^2 \! + \! (c \! - \! h)^2} \! + \! h \! - \! c \big]^2 \quad , \qquad u_0 \! = \! \big[\sqrt{a^2 \! + \! r^2 \! + \! c^2} \! - \! c \big]^2 \; .$$

Die Ausführung bes vorstehenben Integrals, so wie die Ableitung ber für alle Lagen des gegebenen Punktes gültigen Werthe der Componenten X und Z als Aenderungsgesetze von V in Bezug auf a und e haben dann keine Schwierigkeit mehr als die Länge der Rechnung.

Die Werthe von V, X und Z werden nur einfach, wenn a=0 ift, also wenn ber angegriffene Punkt in der Achse der Cylinderfläche liegt; man hat dann offenbar X=0, der vorhergehende Werth von V kommt auf das erste Glied zurück und gibt

$$V = -2\pi q r \cdot \frac{1}{2} \log \left[\frac{\sqrt{r^2 + (c-h)^2 + h - c}}{\sqrt{r^2 + c^2} - c} \right]^2$$

woraus fofort fur Z ber Werth:

$$Z = G\mu \frac{\partial V}{\partial c} = 2\pi G\mu qr \left[\frac{1}{\sqrt{r^2 + (c-h)^2}} - \frac{1}{\sqrt{r^2 + c^2}} \right]$$

hervorgeht. Liegt ber angegriffene Punkt im Endpunkt ber Achse, so wird c = h, und bemnach

$$Z = 2\pi G \mu q r \left(\frac{1}{r} - \frac{1}{\sqrt{r^2 + h^2}}\right)$$
, $W'_{r}^2 = h r \frac{\sqrt{r^2 + h^2}}{\sqrt{r^2 + h^2} - r}$,

ba die Masse der Cylindersläche durch 2 narh ausgebrsickt wird. Dersselbe Werth, nur mit entgegengesetztem Zeichen ergibt sich auch, wenn man c = 0 sest, wie dies als nothwendig einleuchten wird.

Ift ferner h fehr groß gegen r und c, so nahert fich bie Intensität ber anziehenben Wirkung bem Werthe:

$$Z = -2\pi G \mu q r h \frac{1}{h \sqrt{r^2 + c^2}} = -G \mu M \frac{1}{h \sqrt{r^2 + c^2}}$$
,

worin M bie Maffe der Chlinderfläche ist, und für c = 0 hat man noch einfacher

$$Z = -G\mu M \cdot \frac{1}{rh}$$
, $W_{\prime} = \sqrt{rh}$;

man schließt daraus, daß der Anziehungsmittelpunkt einer im Verhältniß zu ihrem Halbmeffer sehr langen Splinderstäche für einen materiellen Punkt, welcher an dem einen Ende ihrer Achse liegt, um die mitisere geometrische Proportionale zu dem Palbmeffer und der Känge von dem gegebenen Punkte entfernt ist.

Bulett findet man noch für $c=\frac{1}{4}h$, Z=0, wie vorauszusehen war.

Noch schwieriger wird die Berechnung der Wirkung eines Chlinbers, ba dieselbe von der Auflösung eines breifachen Integrals abhängt. Für diesen haben wir nämlich unter benselben Boraussehungen wie vorher

$$\frac{d^{9}M}{dz dr d\omega} = qr , \quad w = \sqrt{a^{2}+r^{2}+(c-z)^{2}-2ar \cos \omega};$$

es wird nun auch r veränderlich, und die Function V nimmt fur einen von zwei concentrischen Cylinderstächen und sentrecht zu seiner Achse begrenzten Cylinder die Form an:

$$V = - q \int_0^h dz . \int_{r_0}^R . \int_0^{2\pi} d\omega . \frac{r}{\sqrt{a^2 + r^2 + (c - z)^2 - 2ar\cos\omega}}.$$

Daraus zieht man wie vorher

$$V = -2\pi q \int_0^h dz \int_{r_0}^R \frac{r}{\sqrt{a^2 + r^2 + (c - z)^2}} \left[1 + \left(\frac{1}{2}\right)^2 \frac{3}{4} \frac{n^4}{m^4} + \text{etc.} \right]$$

oder, wenn $\sqrt{a^2+r^2+(c-z)^2}=m$ burch u erset wird,

$$V = -2\pi q \int_{0}^{h} dz \cdot \int_{u_{0}}^{u} du \cdot \left[1 + \left(\frac{1}{2}\right)^{2} \frac{3}{4} \frac{4a^{2} \left[u^{2} - a^{2} - (c - z)^{2}\right]}{u^{4}} + etc.\right],$$

und man sieht hierans, daß durch die Integration in Bezug auf die Veränderliche u, deren Grenzen $\sqrt{R^2+a^2+(c-z)^2}$ und $\sqrt{r_0^2+a^2+(c-z)^2}$ sind, eine Reihe von algebraischen Gliedern zum Borschein kommt, deren Integration in Bezug auf z kein hinderniß eutgegensteht.

Wenn a = 0 ift, der angegriffene Punkt also wieder in der Achse bes Cylinders liegt, hat man einfacher und unmittelbar für einen hohlen Cylinder, und zwar sowohl wenn c > h als wenn c < h ift,

$$\begin{split} \mathbf{Z} &= \mathbf{G}\,\mu\,\mathbf{q} \int_0^{2\pi} \int_0^{\mathbf{h}} \mathbf{z} \cdot \int_0^{\mathbf{R}} \frac{\mathbf{r}\,(\mathbf{c} - \mathbf{z})}{\sqrt{[\mathbf{r}^2 + (\mathbf{c} - \mathbf{z})^2]^3}} \\ &= -2\pi\,\mathbf{G}\,\mu\,\mathbf{q} \int_0^{\mathbf{h}} \mathbf{z} \cdot \left[\frac{\mathbf{c} - \mathbf{z}}{\sqrt{\mathbf{R}^2 + (\mathbf{c} - \mathbf{z})^2}} - \frac{\mathbf{c} - \mathbf{z}}{\sqrt{\mathbf{r_0}^2 + (\mathbf{c} - \mathbf{z})^2}} \right] \\ &= 2\pi\,\mathbf{G}\mu\,\mathbf{q} \left[\sqrt{\mathbf{R}^2 + (\mathbf{c} - \mathbf{h})^2} - \sqrt{\mathbf{R}^2 + \mathbf{c}^2} - \sqrt{\mathbf{r_0}^2 + (\mathbf{c} - \mathbf{h})^2} + \sqrt{\mathbf{r_0}^2 + \mathbf{c}^2}} \right]; \\ \text{für einen vollen Chimber folgt baraus, wenn } \mathbf{c} > \mathbf{h}, \end{split}$$

ut einen vouen Cylinder folgt varaus, wenn e > n,

$$Z = 2\pi G \mu q \left[h + \sqrt{R^2 + (c - h)^2} - \sqrt{R^2 + c^2} \right];$$

ist bagegen c < h, so hat man

$$Z = 2\pi G\mu q \left[2c - h + \sqrt{R^2 + (c - h)^2} - \sqrt{R^2 + c^2}\right],$$
 und wenn $c = h$ ift,

$$Z = 2\pi G \mu q \left(R + h - \sqrt{R^2 + h^2}\right)$$
.

Sett man endlich h sehr groß voraus gegen R, so ergibt fich ber Räherungswerth:

$$Z = 2\pi G \mu q h \left[1 + \frac{R}{h} - \left(1 + \frac{R^2}{2h^2} - \text{etc.} \right) \right]$$

= $2\pi G \mu q R \left(1 - \frac{R}{2h} + \text{etc.} \right)$,

und man findet als erste Annäherung, wenn M die Masse des Cylin= bers bebeutet,

$$Z = G\mu M \frac{2}{Rh}$$
 , $W_{\prime} = \frac{1}{2} \sqrt{2Rh}$.

Tur einen chlindrischen Stab, ber fehr bunn ift im Berhaltniß zu seiner Lange, liegt bemnach ber Mittelpunkt ber Anziehung in Bezug auf ben

Endpunkt seiner Achse nahe um die Hälfte der mittleren geometrischen Proportionale zwischen seinem Durchmesser und seiner Länge von jenem Endpunkt entsernt.

§. 106.

Die Rugelfläche läßt eine sehr einfache Behanblung zu und burfte allein von allen Flächen zu einem einfachen Werthe für die anziehende Wirkung führen; denn hier kann man immer ohne Rachtheil für die Einfachheit der Gleichung der Fläche die Achse der x durch den Mittelpunkt der wirkenden Masse und durch den angegriffenen Punkt legen; es wird dann offendar auch die Richtung der Gesammtwirkung in diese Achse fallen, also die Componente X selbst diese Wirkung der ganzen Rugelfläche vorstellen.

Auf diese Weise findet man wieber

$$w = \sqrt{a^2 + r^2 - 2ax} , \frac{d^2M}{d\omega dx} = rq,$$

und wenn q constant ift, wirb

$$V = -qr \int_{0}^{2\pi} d\omega \cdot \int_{-r}^{+r} \frac{1}{\sqrt{a^{2}+r^{2}-2ax}} = -2\pi qr \int_{-r}^{+r} \frac{1}{\sqrt{a^{2}+r^{2}-2ax}},$$

also mit Beachtung ber Anmerkung in §. 102

$$V = 2\pi q r \frac{\sqrt{(a-r)^2 - (a+r)}}{a}.$$

Differenzirt man bann allgemein unter Beibehaltung ber Wurzelgröße. $\sqrt{(\mathbf{a}-\mathbf{r})^2}$, so ergibt sich baraus für alle Fälle

$$X = G\mu \frac{\delta V}{\delta a} = 2\pi G\mu q \frac{r^2}{a^2} \cdot \frac{a-r+\sqrt{(a-r)^2}}{\sqrt{(a-r)^2}}.$$

Liegt nun ber angegriffene Punkt außerhalb ber Augelfläche, so ist immer a > r, $\sqrt{(a-r)^2} = a-r$, und daher

$$V = -4\pi q r^2 \frac{1}{a}$$
, $X = 4\pi G \mu q r^2 \frac{1}{a^2} = \frac{G \mu M}{a^2}$,

ba $4\pi \, \mathrm{qr^2} = M$ bie Masse ber ganzen Rugelstäche ausdrückt. Es fällt bemnach für jeden außerhalb liegenden Punkt der Mittelpunkt der Anziehung mit dem Mittelpunkte der Augelstäche zusammen.

Besindet sich der angegriffene Punkt dagegen innerhalb des von der Rugelstäche begrenzten Raumes, so hat man a < r, $\sqrt{(a-r)^2} = r-a$ und damit noch übereinstimmend

$$V = -4\pi qr$$
 , $X = G\mu \frac{\partial V}{\partial a} = 0$,

ba V von a ganz unabhängig geworben ist. Es ist bemnach gleiche gültig, an welchem Orte im Innern ber Rugelstäche sich ber angegrissene Punkt befindet; die anziehende Wirkung dieser letztern ist immer Rull, oder die von allen Seiten gerichteten geometrischen Wirkungen heben sich vollständig auf, wie in dem evidenten Falle, wo der ansgegrissene Punkt selbst den Mittelpunkt der Rugelstäche einnimmt. Man kann sich davon eine nähere Einsicht durch folgende Betrachtung versichaffen. Denkt man sich den Anfangspunkt der Coordinaten in den angegrissenen Punkt M, Fig. 80, verlegt und die Lage eines Punktes N der Rugelstäche durch Polarcoordinaten ausgedrückt, deren Achse (auch die der z) durch den Mittelpunkt O derselben gelegt sei, so wird die Entsfernung w gleich dem Fahrstrahl r, und man hat als geometrische Wirkung eines Punktes N der Rugelstäche auf den Punkt M

$$\frac{\mathrm{d}^2\,R}{\mathrm{d}\,\omega\,\,\mathrm{d}\,\vartheta} = \,\mathrm{G}\mu\,\frac{\mathrm{d}^2\,M}{\mathrm{d}\,\omega\,\,\mathrm{d}\,\vartheta} \cdot \frac{1}{\mathrm{r}^2} = -\,\,\mathrm{G}\mu\,\mathrm{q}\,\sin\vartheta\,\,,$$

weil man fich leicht überzeugen wird (§ \$. 54 u. 75), daß man auch hat

$$\frac{\mathrm{d}^2 M}{\mathrm{d}\,\omega\,\mathrm{d}\,\vartheta} = q\,r^2\sin\vartheta \;.$$

Die zur Achse der z parallele Componente dieser Wirkung wird bem= nach durch

$$\frac{\mathrm{d}^2 \mathbf{Z}}{\mathrm{d}\,\omega\,\mathrm{d}\,\vartheta} = \mathbf{G}\,\mu\,\mathbf{q}\sin\vartheta\cos\vartheta$$

ausgebrückt, und es ergeben sich baraus für die geometrische Wirkung $\frac{dZ}{d\vartheta}$ der Kreise NN' und PP', welche durch den Durchschnitt der Kegelssäche PP' MNN' mit unserer Rugelsläche gebildet werden, die Werthe:

$$2\pi G \mu q \sin \theta \cos \theta$$
 and $2\pi G \mu q \sin (\pi - \theta) \cos (\pi - \theta)$.

Diese zeigen, daß die Wirkungen zweier solcher Areise immer gleich und entgegengesetzt find, sich also gegenseitig ausheben, welches auch der Binkel I sein mag, und es leuchtet nun ein, daß sich auch die Wirzungen der beiben durch die Ebene der xy gebildeten Abschnitte der

Augelfläche gegenseitig aufheben und eine Gefammiwirtung Rull geben muffen.

Ift endlich ber angegriffene Punkt ein Punkt ber Fläche selbst, so wird $\mathbf{a} = \mathbf{r}$, und ber obige allgemeine Werth von X erscheint unter ber unbestimmten Form $\frac{0}{0}$, welche sich hier auf die gewöhnliche Weise nicht beseitigen läßt. Für diesen Fall erhält man aber aus dem unmittelbaren Ausbruck für X, nämlich

$$X = 2\pi G \mu q r \int_{-r}^{+r} \frac{a - x}{\sqrt{(a^2 + r^2 - 2ax)^3}},$$

wenn barin a = r gefett wirb, ben Werth:

$$X = \frac{\pi G \mu q}{\sqrt{2r}} \int_{-r}^{+r} \frac{1}{\sqrt{r-x}} = 2\pi G \mu q = G \mu M \frac{1}{2r^2},$$

$$W_7 = r \sqrt{2}.$$

Für biesen Fall liegt bemnach ber Mittelpunkt ber Anziehung um 1,414...r von bem angegriffenen und um 0,414...r vom Mittelpunkte ber Augelfläche entfernt. Man kann bieses Ergebniß aber auch so ansbrücken: bie Wirkung einer Augelfläche auf einen ihr angehörigen Punkt ist bieselbe, als wenn bie halbe Masse berselben im Mittelpunkte vereinigt ware.

Bergleicht man den oben gefundenen Werth mit dem obigen allgemeinen Werthe von X, so ergibt fich baraus die bemerkenswerthe Beziehung:

$$\frac{a-r+\sqrt{(a-r)^2}}{\sqrt{(a-r)^2}} = 1 , \text{ we m } a = r.$$

Ebenso bürfte es noch als bemerkenswerth erscheinen, daß von keinem ber drei Werthe von X zu dem zunächst liegenden ein stetiger Uebergang stattsindet; denn befindet sich der angegriffene Punkt auf der Rugelstäche, so führt die denkbar kleinste Berrückung desselben nach Außen den ersten Fall herbei, die geringste nach Innen den zweiten, und es gibt für die Kraft X nur die drei genannten sehr verschiedenen Werthe sur alle mögliche Lagen des angegriffenen Punktes.

S. 107.

Unter ben Körpern ift ebenfalls bie Augel ber einzige, welcher ein einfaches Ergebniß zuläßt, und auch biese nur bann, wenn bie geometrische Dichte eines Punttes blos von seiner Entsernung vom Mittelpunkte abhängt, also eine Function ber Beränberlichen r ift.

Betrachten wir also, um sogleich alte Fälle zu umfassen, eine hohle Kugel, die von zwei concentrischen Augelstächen begrenzt wird, deren Haldmesser R und ro sind. Die Lage eines Punktes derselben drücken wir wieder durch die Polarcoordinaten r, I, w aus, und legen deßehalb die Achse der z durch den gegebenen materiellen Punkt, auf welz chen die Augelmasse wirkt, und dessen Abstand vom Ansang der Goordinaten, dem Mittelpunkte der beiden degrenzenden Augelstächen durch o bezeichnet werde. Die Componente Z wird dann offenbar zugleich Resselltirende des ganzen Systems, und man hat

$$w^2 = r^2 + c^2 - 2rc\cos\theta$$

also auch als Aenberungsgeset von w in Bezug auf 9 ben Ausbrud:

$$\frac{dw}{d\vartheta} = \frac{r c \sin \vartheta}{w} .$$

Ferner ift, wie in S. 75 abgeleitet wurde,

$$\frac{\mathrm{d}^3\,\mathrm{M}}{\mathrm{d}\,\mathrm{r}\,\mathrm{d}\,\vartheta\,\mathrm{d}\,\omega} = \mathrm{q}\,\mathrm{r}^2\sin\vartheta\ ,$$

und damit wird

$$V = -\int_0^{2\pi} \int_0^R dr \cdot \int_0^R dr \cdot \frac{q \, r^2 \sin \vartheta}{w} = -\frac{2\pi}{c} \int_{r_0}^R dr \cdot \int_0^\pi d\vartheta \cdot q \, r \frac{dw}{d\vartheta} ,$$

ober unter ber oben gemachten Boraussehung fur bie Dichte q

$$V = -\frac{2\pi}{c} \int_{r_0}^{R} dr \cdot qr \int_{\sqrt{(r-c)^2}}^{\sqrt{(r+c)^2}} dw \cdot 1 = -\frac{2\pi}{c} \int_{r_0}^{R} dr \cdot qr \left[r + c - \sqrt{(r-c)^2}\right],$$

indem man mit Berücksichtigung ber frühern Bemerkung beachtet. daß bie Grenzen von w., in Bezug auf & als Beränderliche genommen, find:

$$\sqrt{(\mathbf{r}-\mathbf{c})^2}$$
 für $\vartheta=0$, $\mathbf{r}+\mathbf{c}$ für $\vartheta=\pi$.

1) Sft nun c größer als jeber Werth, ben r erhalten kann, mithin

auch größer als R, liegt also ber angegriffene Punkt ganz außerhalb ber Rugel, so wird immer $\sqrt{(r-e)^2} = e - r$ sein, und man sindet

$$V = -\frac{4\pi}{c} \int_{r_0}^{R} dr \cdot q r^2 = -\frac{M}{c},$$

da das Integral $4\pi \int_{\mathbf{r_o}}^{\mathbf{R}} d\mathbf{r} \cdot q\mathbf{r}^2$ die Masse M der Lugel ausbrückt; da=

raus folgt

$$\mathbf{Z} = \mathbf{G}\mu \frac{\mathbf{d}\,\mathbf{V}}{\mathbf{d}\,\mathbf{c}} = \frac{\mathbf{G}\mu\mathbf{M}}{\mathbf{c}^2}\,,$$

und dieser Werth zeigt, daß in diesem Falle die Wirkung dieselbe ift, als wenn die ganze Masse des Körpers in seinem Mittelpunkte vereinigt ware. Dieses Ergebniß ist natürlich unsahängig von der Grenze ro und demnach auch gültig für ro = 0 oder für eine volle Rugel; bei einer vollen oder hohlen Rugel, deren Dichte entweder constant oder mit der Entsernung eines Punktes vom Genetrum veränderlich ist, fällt demnach auch nach dem in der Natur stattssindenden Gesetz der Anziehung der Mittelpunkt dieser Wirkung in Bezug auf einen außerhalb liegenden Punkt mit dem Schwerpunkte zussammen.

2) Liegt ber angegriffene Punkt im hohlen Raume ber Kugel, in welchem Falle $c < r_0$, und $\sqrt{(r-c)^2} = r-c$ ist, so hat man

$$V = -4\pi \int_{r_0}^{R} dr \cdot qr , \quad Z = 0 ,$$

wie bei ber Rugelstäche, worans bann folgt, baß auch bie anziehenbe Wirkung einer hohlen Rugel auf einen Bunkt in ihrem hohlen Raume für jede Lage besselben Rull ift, wie in bem Falle, wo er sich im Mittelpunkte befindet.

Der allgemeine Werth von Z, aus bem von V abgeleitet, ift

^{*)} In S. 95 wurde gezeigt, bag unter ber Boraussetang: f (w) = w ber Mittelpunkt ber Anziehung für jeben Korper mit beffen Schwerpunkt gu- fammenfallen wurde.

und gibt für die beiden vorhergehenden Fälle dieselben Werthe, wie die oben abgeleiteten. Derselbe zeigt ferner,

3) baß für c = R, b. h. wenn sich der angegriffene Punkt auf der außern Umhüllungssläche der Kugelschale befindet, noch der erste, und wenn er auf der innern Fläche liegt, also $c = r_0$ ist, der zweite Fall stattsindet.

4) Befindet sich endlich der materielle Punkt in der Rugelmasse selbst, so daß c > ro und < R ist, so zerlegt man jedes der obigen Integrale in zwei Theile, von denen der eine die Grenzen R und c, der andere die Grenzen c und ro erhält, und sindet dadurch mit der Beachtung, daß der erste Theil dem zweiten, der zweite dem ersten der vorhergenannten Fälle entspricht, einmal

$$V = -4\pi \int_{c}^{R} d\mathbf{r} \cdot q\mathbf{r} - \frac{4\pi}{c} \int_{r_0}^{c} d\mathbf{r} \cdot q\mathbf{r}^2$$

und bann, bamit offenbar zufällig übereinstimmend, sei es baß man die Integration wirklich ausführt ober nicht,

$$Z = G\mu \frac{\partial V}{\partial c} = \frac{4\pi G\mu}{c^2} \int_{r_0}^{c} dr \cdot qr^2;$$

bie Wirkung ift sonach bieselbe, wie bie einer Rugelschale, beren außere begrenzenbe Flache burch ben angegriffenen Punkt geht. Nimmt man z. B. wie in §. 76

$$q = D_0 + \frac{r}{R} (D - D_0)$$

und ersetzt unter bem Integralzeichen o burch Ro, so sindet man für die Masse einer vollen Augel, deren Halbmesser Ro ist,

$$= 4\pi \int_{0}^{R_0} dr \cdot r^2 \left[D_0 + \frac{r}{R} (D - D_0) \right] = \frac{1}{3} \pi \frac{R_0^3}{R} \left[D_0 (4R - 3R_0) + 3DR_0 \right]$$

und für die Wirkung einer vollen Kugel von beliebigem Halbmesser R unf einen Punkt in ihrem Innern, welcher um $c=R_{\rm 0}$ von ihrem Rittelpunkte entfernt ist,

$$\mathbf{Z} = \frac{1}{3}\pi G \mu \frac{\mathbf{R}_0^3}{\mathbf{R}c^2} [D_0(4\mathbf{R} - 3\mathbf{R}_0) + 3D\mathbf{R}_0] = \frac{G\mu \mathbf{M}'}{c^2}.$$

Bei gleichförmiger Dichte hat man $D=D_0$, und ba $c=R_0$ ift,

$$\mathbf{Z} = \frac{4}{3}\pi \mathbf{G}\mu \mathbf{D_0} \mathbf{R_0} ;$$

bie anziehende Kraft ift bann der Entfernung bes angegriffenen Bunttes vom Mittelpuntte proportional.

Betrachtet man z. B. die Erbe als eine Rugel von burchaus gleicher Dichte und bezeichnet ihre anziehende Wirtung auf einen materiellen Punkt ober einen Körper von sehr kleinen Ausbehnungen im Bergleich zum Durchmeffer der Erbe, bessen Masse $= \mu$ ist, wenn er sich auf der Oberstäche berselben besindet, also den Ausdruck $\frac{1}{4}\pi G \mu D R$, der das Gewicht jenes materiellen Punktes oder kleinen Körpers mißt, mit P, so wird die Wirkung in einer Tiefe h unter der Oberstäche durch

$$Z = P \frac{R - h}{R} = P - P \frac{h}{R}$$

ausgebrückt werben. Für einen Punkt außerhalb ber Grbe bagegen, in einer höhe h über ber Oberfläche hat man

$$Z = P \frac{R^2}{(R+h)^2},$$

wobei die Dichte der Erbe nicht mehr constant sein darf, sondern nur eine willkurliche Function der Entfernung r vom Mittelpunkte, so daß die Erbe aus concentrischen Schichten von beliebiger Dichte bestehen kann.

§. 108.

In S. 97 wurde für ein nicht steitg zusammenhängendes System nachgewiesen, daß bei einer sehr großen Entfernung des angegriffenen Punttes von dem wirkenden System, im Bergleich zu der Ausbehnung des letztern, der Mittelpunkt der Anziehung dem Schwerpunkte des Spstems sehr nahe kommt, beziehungsweise mit demselben zusammenfällt; die Function V kann uns nun dazu dienen, diesen Sat bei dem in der Natur statissindenden Gesetze der Anziehung auch für ein stetiges System nachzuweisen und dabei die Größe der dabei statisindenden Annäherung darzuthun.

Legt man nämlich ben Anfangspunkt ber Coordinaten in ben Schwerpunkt bes gegebenen Spstems und die Achfe der x burch ben

angegriffenen Punkt, bezeichnet die Entfernung des letztern von jenem mit e und bestimmt die Lage eines der Punkte in dem gegebenen System durch die Abscisse x und den Fahrstrahl r, die zu unserm Zwecke hinreichen, so wird

$$\mathbf{w} = \sqrt{\mathbf{e}^2 - 2\mathbf{e}\mathbf{x} + \mathbf{r}^2} \,,$$

und man hat

$$V = -\int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} \int_{w}^{z} = -\frac{1}{e} \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dx. q \left(1 - 2\frac{x}{e} + \frac{r^2}{e^2}\right)^{-\frac{1}{2}},$$

worin $\mathbf{r} = \sqrt{\mathbf{x}^2 + \mathbf{y}^2 + \mathbf{z}^2}$ als Function der drei Beränderlichen x, y, z zu betrachten ist. Entwickelt man dann den Factor: $\left(1 - 2\frac{\mathbf{x}}{\mathbf{e}} + \frac{\mathbf{r}^2}{\mathbf{e}^2}\right)^{-\frac{1}{2}}$, so erhält man eine Reihe, welche nach aufsteigenden Potenzen von $\frac{\mathbf{x}}{\mathbf{e}}$ und $\frac{\mathbf{r}}{\mathbf{e}}$ fortschreitet, and deren Glieder daher um so rascher abnehmen, je kleiner gegen e ist, da x jedenfalls noch kleiner als r sein wird, und wenn man beachtet, daß man nach \mathbf{s} . 22 hat

$$\int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot qx = MX = 0,$$

wo M die Masse des ganzen Spstems und X die Abscisse seines Schwerzpunktes bezeichnet, der nun der Ansangspunkt ist, so wird die Entwicklung von V

$$V = -\frac{1}{e} \int_{x_0}^{x} dx \cdot \int_{y_0}^{y} dy \cdot \int_{z_0}^{z} dz \cdot q - \frac{1}{2e^3} \int_{x_0}^{x} dx \cdot \int_{y_0}^{y} dy \cdot \int_{z_0}^{z} dz \cdot q (3x^2 - r^2) - etc.$$

Kann man also ohne bebeutenden Fehler den größten Werth von $\frac{r^2}{e^3}$

gegen $\frac{1}{e}$ vernachlässigen, so hat man einfach

$$V = -\frac{1}{e} \int_{x_0}^{x} dx \cdot \int_{y_0}^{y} dz \cdot q = -\frac{M}{e},$$

und wenn man wun dem Coordinaten = Spstem, deffen Anfang immer der Schwerpunkt bleibt, eine beliebige Richtung gibt und die Coorsbinaten bes angegriffenen Punktes mit a, b, a bezeichnet, wonach $\mathbf{e} = \sqrt{\mathbf{a}^2 + \mathbf{b}^2 + \mathbf{c}^2}$ wurd, allgemeiner

$$\mathbf{V} = -\frac{\mathbf{M}}{\sqrt{\mathbf{a}^2 + \mathbf{b}^2 + \mathbf{c}^2}} \,.$$

Daraus zieht man aber mit ber Beachtung, baß $\frac{\partial V}{\partial a} = \frac{\partial V}{\partial e} \cdot \frac{\partial e}{\partial a} = \frac{a}{e} \frac{\partial V}{\partial e}$ ift, für bie brei Componenten ber anziehenden Wirkung bes Systems bie Werthe:

$$X = G\mu M \frac{a}{e^3}$$
 , $Y = G\mu M \frac{b}{e^3}$, $Z = G\mu M \frac{c}{e^3}$

welche zeigen, daß die Richtung der Resultirenden selbst durch den Anfangspunkt geht und daß zugleich W, — e ist, daß also dieser Anfangspunkt oder der Schwerpunkt des Systems der Mittelpunkt der Anziehung ist.

Auf ein gleiches Ergebniß wird man auf bemselben Wege für irgend eine andere Function von w kommen, welche ber in §. 94 für die Function f (w) abgeleiteten Form entspricht, und der eben bewiesene Sat bemnach für jedes Geset ber Anziehung gültig sein.

S. 109.

Die Function V besitzt eine bemerkenswerthe Sigenschaft, welche man in ber Mechanit bes Weltgebaubes ber Untersuchung über die anziehende Wirkung eines Sphäroids und über die Gestalt der himmelskörper zu Grunde gelegt hat, und welche sich in nachstehender Weise ableiten läßt.

Aus bem allgemeinen Werthe von w, nämlich

$$w = \sqrt{(a-x)^2 + (b-y)^2 + (c-x)^2}$$

zieht man bie Aenberungsgesete:

$$\frac{\frac{\partial \cdot \frac{1}{w}}{\partial a} = \frac{x - a}{w^{3}}, \quad \frac{\partial \cdot \frac{1}{w}}{\partial b} = \frac{y - b}{w^{3}}, \quad \frac{\partial \cdot \frac{1}{w}}{\partial c} = \frac{z - c}{w^{3}},$$

$$\frac{\frac{\partial^{2} \cdot \frac{1}{w}}{\partial a^{2}}}{\frac{\partial^{2} \cdot \frac{1}{w}}{\partial c^{2}}} = \frac{3(x - a)^{2}}{w^{5}} - \frac{1}{w^{3}}, \quad \frac{\frac{\partial^{2} \cdot \frac{1}{w}}{\partial b^{2}}}{\frac{\partial^{2} \cdot \frac{1}{w^{5}}}{\partial c^{2}}} = \frac{3(z - c)^{2}}{w^{5}} - \frac{1}{w^{4}},$$

und bie Summe ber brei lettern gibt

$$\frac{\partial^2 \frac{1}{w}}{\partial a^2} + \frac{\partial^2 \frac{1}{w}}{\partial b^2} + \frac{\partial^2 \frac{1}{w}}{\partial c^2} = 0.$$
 (c.

Man hat aber auch wie in §. 99 unter ber Voraussehung, baß nicht nur bie Dichte q nicht Function von ben Coordinaten a, b, c bes angegriffenen Punktes ift, sonbern baß auch bie Grenzen bes wirkenden Spstems burchaus unabhängig von biesen Größen bleiben,

$$\frac{\partial^2 V}{\partial a^2} = -\frac{\partial^2 \cdot \int_{x_0}^x \cdot \int_{y_0}^y \cdot \int_{z_0}^z \cdot \frac{q}{w}}{\partial a^2} = -\int_{x_0}^x \cdot \int_{y_0}^y \cdot \int_{z_0}^z \cdot \frac{1}{w}}{\partial a^2},$$

$$\frac{\partial^2 V}{\partial b^2} = -\frac{\partial^2 \cdot \int_{x_0}^x \int_{y_0}^x \int_{z_0}^z \cdot \frac{q}{w}}{\partial b^2} = -\int_{x_0}^x \cdot \int_{y_0}^y \cdot \int_{z_0}^z \cdot q \frac{\partial^2 \cdot \frac{1}{w}}{\partial b^2},$$

$$\frac{\partial^2 V}{\partial c^2} = -\frac{\int_{x_0}^{z} \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} \frac{q}{w}}{\partial c^2} = -\int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{x} \int_{z_0}^{z} \frac{dz}{\partial c^2},$$

und ba bie Summe biefer brei Ausbrude bem Integral:

$$-\int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \cdot \int_{z_0}^{z} dz \cdot q \left(\frac{\partial^2 \cdot \frac{1}{w}}{\partial a^2} + \frac{\partial^2 \cdot \frac{1}{w}}{\partial b^2} + \frac{\partial^2 \cdot \frac{1}{w}}{\partial c^2} \right)$$

gleich ift, also vermöge der Gleichung (c) Rull wird, so hat man auch

$$\frac{\partial^2 \mathbf{V}}{\partial \mathbf{a}^2} + \frac{\partial^2 \mathbf{V}}{\partial \mathbf{b}^2} + \frac{\partial^2 \mathbf{V}}{\partial \mathbf{c}^2} = 0 , \qquad (79^a)$$

wodurch die betreffende Eigenschaft der Function V ausgesprochen ist.

Nach ber vorstehenden Ableitung und der ihr zu Grunde gelegten Bedingung ist es einleuchtend, daß die Anwendung des eben gefundenen Ausdrucks an dieselben Beschränkungen geknüpft ist, die oben für die Ableitung der Werthe der Componenten X, Y und Z aus der allgemeinen Function U genannt wurden; denn die Gleichung (794) wird

im Allgemeinen nicht mehr ftattfinden, wenn die Jutegration zwichen Grenzen ausgeführt wird, welche von den Goordinaten a, b, c des angegriffenen Punktes abhängen, also wie früher gezeigt wurde, nicht mehr, wenn dieser Punkt im Innern des wirkenden Körpers liegt, sei es in der Masse selbst oder in einem eingeschlossenen hohlen Raume, wodurch indessen nicht ausgeschlossen wird, daß die genannte Gleichung in besondern Fällen auch dei dieser Lage des angegriffenen Punktes befriedigt werden kann.

Es ist baher burchaus unrichtig, wenn behauptet wird, daß die Gleichung (79°) deßwegen nicht befriedigt werde, wenn der angegriffene Punkt in der Masse des Körpers enthalten sei, weil für diesen Punkt w Rull und das Aenderungsgesetz: $\frac{\mathbf{q}}{\mathbf{w}}$ unendlich werde. Wan scheint auf diese Ansicht durch den besondern Fall, wo der anziehende Körper eine Kugel ist, geführt worden zu sein, die wir deßwegen näher betrachten wollen.

Ersest man nämlich im 4ten Fall, ben wir in §. 107 bei ber Rugel untersucht haben, die Entfernung o des angegriffenen Punktes vom Mittelpunkte der Rugel durch

$$e=\sqrt{a^2+b^2+c^2}\;,$$

so nimmt der Werth von V für diesen Fall und eine volle Rugel die Form an:

$$V = -4\pi \int_{e}^{R} d\mathbf{r} \cdot q\mathbf{r} - \frac{4\pi}{e} \int_{0}^{e} d\mathbf{r} \cdot q\mathbf{r}^{2} ,$$

wobei q als eine Function von r vorausgesetzt ist. Macht man also $\int dr \cdot qr = f'(r) = \frac{d \cdot f(r)}{dr} \text{ und beachtet, daß man hat}$

$$\int d\mathbf{r} \cdot \mathbf{q} \, \mathbf{r}^2 = \mathbf{r} \int d\mathbf{r} \cdot \mathbf{q} \, \mathbf{r} - \int d\mathbf{r} \cdot \int d\mathbf{r} \cdot \mathbf{q} \, \mathbf{r}$$
$$= \mathbf{r} \, \mathbf{f}'(\mathbf{r}) - \int d\mathbf{r} \cdot \mathbf{f}'(\mathbf{r}) \,,$$

so wird

$$V = -4\pi \left(f'(R) - \frac{1}{e}f(e)\right)$$

und bemnach, übereinstimmend mit dem Werthe von Z an dem genannten Orte,

$$R = G\mu \frac{\partial V}{\partial e} = 4\pi G\mu \left[\frac{1}{e} \int_{0}^{e} d\mathbf{r} \cdot \mathbf{q} \mathbf{r} - \frac{1}{e^{2}} \int_{0}^{e} d\mathbf{r} \cdot \mathbf{f}'(\mathbf{r}) \right]$$

$$= \frac{4\pi G\mu}{e} \left(\mathbf{f}'(e) - \frac{1}{e} \mathbf{f}(e) \right),$$
ober, ba $\frac{\partial e}{\partial a} = \frac{a}{e}$ u. f. f.,
$$\mathbf{X} = G\mu \frac{\partial V}{\partial a} = 4\pi G\mu \frac{a}{e^{2}} \left(\mathbf{f}'(e) - \frac{1}{e} \mathbf{f}(e) \right),$$

$$\mathbf{Y} = G\mu \frac{\partial V}{\partial b} = 4\pi G\mu \frac{b}{e^{2}} \left(\mathbf{f}'(e) - \frac{1}{e} \mathbf{f}(e) \right),$$

$$\mathbf{Z} = G\mu \frac{\partial V}{\partial c} = 4\pi G\mu \frac{c}{e^{2}} \left(\mathbf{f}'(e) - \frac{1}{e} \mathbf{f}(e) \right).$$

Geht man bann weiter und nimmt bie zweiten Aenderungsgesete von V in Bezug auf a, b, c, so findet man

$$\begin{split} \frac{\partial^2 V}{\partial a^2} &= 4\pi \left[\frac{a^2}{e^3} f''(e) + \left(\frac{1}{e^2} - \frac{3a^2}{e^4} \right) f'(e) - \left(\frac{1}{e^3} - \frac{3a^2}{e^5} \right) f(e) \right], \\ \frac{\partial^2 V}{\partial b^2} &= 4\pi \left[\frac{b^2}{e^3} f''(e) + \left(\frac{1}{e^2} - \frac{3b^2}{e^4} \right) f'(e) - \left(\frac{1}{e^3} - \frac{3b^2}{e^5} \right) f(e) \right], \\ \frac{\partial^2 V}{\partial c^2} &= 4\pi \left[\frac{c^2}{e^3} f''(e) + \left(\frac{1}{e^2} - \frac{3c^2}{e^4} \right) f'(e) - \left(\frac{1}{e^3} - \frac{3c^2}{e^5} \right) f(e) \right], \end{split}$$

und bamit ergibt fich, wenn man beachtet, baß

$$f''(e) = \frac{\partial . f'(e)}{\partial e} = \frac{\partial . \int_{0}^{e} dr. qr}{\partial e} = qe$$

ift, die Summe:

$$\frac{\partial^2 V}{\partial a^2} + \frac{\partial^2 V}{\partial b^2} + \frac{\partial^2 V}{\partial c^2} = 4\pi \frac{f''(e)}{e} = 4\pi q.$$
 (79b.

Dieser besondere Werth der Summe: $\frac{\partial^2 V}{\partial a^2} + \frac{\partial^2 V}{\partial b^2} + \frac{\partial^2 V}{\partial c^2}$, der, wie man aus dem Borhergehenden sieht, für jede beliedige Function von r gültig ist, durch welche die Dichte q ausgedrückt werden soll, und der sehr leicht für den Fall gefunden wird, wo q constant, also

$$V = -4\pi q \left(\frac{1}{2}R^2 - \frac{1}{6}e^2\right) ,$$

$$K.) \frac{\partial V}{\partial a} = \frac{4}{3}\pi q a , \frac{\partial V}{\partial b} = \frac{4}{3}\pi q b , \frac{\partial V}{\partial c} = \frac{4}{3}\pi q c ,$$

$$\frac{\partial^2 V}{\partial a^2} = \frac{\partial^2 V}{\partial b^2} = \frac{\partial^2 V}{\partial c^2} = \frac{4}{3}\pi q c ,$$

wirb, ist es, welcher zu ber obengenannten Ansicht geführt zu haben scheint, daß die Gleichung (79°) nicht mehr stattsinde, wenn der angegriffene Punkt in der wirkenden Masse selbst enthalten sei, während doch der Ausdruck (79°) nur in Folge der in dem allgemeinen Werthe von V vorgenommenen Reductionen in Bezug auf e, wodurch dieser der jenem Ausdrucke zu Grunde liegenden Bedingung entrückt wird, zum Vorschein kommt. Denn nehmen wir diesen allgemeinen Werth von V selbst, welcher für alle Lagen des angegriffenen Punktes gültig ist, vämlich

$$V = -\frac{2\pi i}{e} \int_{r_0}^{R} dr \cdot qr \left(r + e - \sqrt{(r-e)^2}\right),$$

und ersehen ben eingeklammerten Factor: $r + e - \sqrt{(r - e)^2}$ wieder burch w, bas Aenberungsgeset besselben in Bezug auf e:

$$\frac{\delta\,w}{\delta\,e} = 1 + \frac{r-e}{\sqrt{(r-e)^2}} \ \text{burd,} \ w' \;, \label{eq:delta_evol}$$

so finden wir zuerst

und biese Ausbrucke kommen wieber auf die obigen Werthe zurück, wenn man wie früher jedes Integral in zwei zerlegt, von denen das erste zwischen den Grenzen R und e, das zweite zwischen den Grenzen e und O genommen wird, und beachtet, daß zwischen den beiden ersten Grenzen w = 2e, w' = 2, zwischen ben beiben lesten bagegen w = 2r und w' = 0 ift.

Ferner zieht man baraus mit ber Beachtung, daß für alle Fäße $\frac{dw'}{de}=0$ ist, die zweiten Aenberungsgesetze:

$$\frac{d^2V}{da^2} = 2\pi \left(\frac{1}{e^3} - \frac{3a^2}{e^5}\right) \int_{r_0}^{R} dr. qrw - 2\pi \left(\frac{1}{e^2} - \frac{3a^2}{e^4}\right) \int_{r_0}^{R} dr. qrw',$$

$$\frac{\partial^2 V}{\partial b^2} = 2\pi \left(\frac{1}{e^3} - \frac{3b^2}{e^5}\right) \int_{r_0}^{R} dr. qrw - 2\pi \left(\frac{1}{e^2} - \frac{3b^2}{e^4}\right) \int_{r_0}^{R} dr. qrw',$$

$$\frac{d^2V}{dc^2} = 2\pi \left(\frac{1}{e^3} - \frac{3c^2}{e^5}\right) \int_{r_0}^{R} dr \cdot qrw - 2\pi \left(\frac{1}{e^2} - \frac{3c^2}{e^4}\right) \int_{r_0}^{R} dr \cdot qrw',$$

beren Summe unabhängig von jebem besondern Werthe von w Rull gibt, also auch, wenn der angegriffene Punkt in der Rugelmasse selbst liegt. Diese lettern Ausbrücke lassen sich aber auch durch die vorher genannte Zerlegung nicht mehr auf die frühern besondern Werthe von $\frac{\partial^2 V}{\partial a^2}$, $\frac{\partial^2 V}{\partial b^2}$, $\frac{\partial^2 V}{\partial c^2}$ zurückbringen; denn man sindet durch bieselbe

$$\frac{d^2V}{da^2} = 2\pi \left(\frac{1}{e^3} - \frac{3a^2}{e^5}\right) \int_{e}^{R} dr \cdot 2qer - 2\pi \left(\frac{1}{e^2} - \frac{3a^2}{e^4}\right) \int_{e}^{R} dr \cdot 2qr + 2\pi \left(\frac{1}{e^3} - \frac{3a^2}{e^5}\right) \int_{0}^{e} dr \cdot 2qr^2$$

ober, ba bie beiben ersten Glieber ber rechten Seite gleich find und fich aufheben, was auch bei ben beiben anbern Bleichungen ber Fall ift,

und die Summe bieser brei Gleichungen wird immer wieder Rull sein. Die Gleichung (79ª) ist also für alle Lagen des angegriffenen Punktes gulitg, wenn die Grenzen der Integrale der Function V unabhängig von den Coordinaten jenes Punktes gehalten werden.

Der besondere Werth: $4\pi q$ des Ausbruckes: $\frac{\partial^2 V}{\partial a^2} + \frac{\partial^2 V}{\partial b^2} + \frac{\partial^2 V}{\partial c^2}$ für den Fall, daß der angegriffene Punkt in der anziehenden Wasse selbst enthalten ist, wurde oben insdesondere für die aus concentrischen Schichten gebildete Kugel gefunden und kann demnach nicht als allgemeiner Werth jener Function für alle Körper gelten, und nicht einmal für eine Kugel mehr, wenn die Dichte nicht blos von r, sondern auch von θ und θ abhängt. Es sindet jedoch, wie wir bald sehen werden, für ein homogenes Ellipsoid eine ähnliche Beziehung statt.

III. Anziehende Wirkung eines homogenen Ellipsoids auf einen materiellen Annkt.

§. 110.

Der allgemeine Ausbruck ber Function V:

$$V = -\int_{x_0}^{x} dx \cdot \int_{y_0}^{y} dz \cdot \frac{dz}{\sqrt{(a-x)^2 + (b-y)^2 + (c-z)^2}}$$

ober in Polarcoordinaten ausgebrückt

$$V = \int_{\omega_0}^{\omega} \int_{\vartheta_0}^{\vartheta} \int_{r_0}^{r} \frac{q \, r^2 \sin \vartheta}{\sqrt{e^2 + r^2 - 2er[\cos y \cos \vartheta + \sin y \sin \vartheta \cos(\varepsilon - \omega)]}}$$

führt selbst für ein constantes q und die einfachsten geometrischen Formen, die Rugel ausgenommen, auf gewöhnlichem Wege zu keinem geschlossenen Ausbrucke, da die aufeinanderfolgenden Integrationen selbst für einen Würfel, bei welchem die Grenzen der Veränderlichen unabhängig von einander sind, nicht ohne Entwickelung in Reihen durchgeführt werden können, und die Schwierigkeiten noch viel größer werden, wenn ein Körper der Untersuchung unterstellt wird, der von einer krummen Fläche begrenzt wird, dei dem also die Grenzen der Veränderlichen gemäß

ber Gleichung dieser Fläche in gegenseitiger Abhängigkeit stehen. Auf gleiche Weise verhält es sich mit der Berechnung der Componenten der von einem solchen Körper ausgeübten Wirkung; man ist jedoch für das homogene Ellipsoid durch eine Reihe sehr schöner Entdeckungen zu der vollständigen Auflösung der hier gestellten Aufgade gelangt, indem man die Werthe jener Componenten für eine besondere Lage des angegriffenen Punktes, nämlich für einen Punkt auf der Oberstäche des Ellipsoids darstellt und mittels sehr merkwürdiger Lehrsähe über die Wirkungen ähnlicher Ellipsoide aus den so erhaltenen Ergebnissen die Wirkung auf einen außerhalb liegenden Punkt ableitet.

Dazu versetzt man den Anfangspunkt der Coordinaten in den ansgegriffenen Punkt, legt ihre Achsen parallel zu den Hauptachsen des Ellipsoids und brückt die Lage eines Punktes in demselben durch Polar=Coordinaten aus. Sind also A, B, C die drei Halbachsen des Ellipsoids, demnach

 $\frac{x^2}{A^2} + \frac{y^2}{R^2} + \frac{z^2}{C^2} = 1$

seine Gleichung auf Mittelpunkt und Achsen bezogen, und wie bisher a, b, c die Coordinaten bes angegriffenen Punktes in Bezug auf basselbe System ober die Coordinaten bes Mittelpunktes jenes Körpers in Bezug auf die neuen Coordinaten = Achsen, so erhält man zwischen ben obigen rechtwinkligen Coordinaten x, y, z und den Polarcoordinaten r, w, I in Bezug auf das neue System die Beziehungen:

 ${f z}={f a}+{f r}\sin\vartheta\cos\omega$, ${f y}={f b}+{f r}\sin\vartheta\sin\omega$, ${f z}={f e}+{f r}\cos\vartheta$, und burch Einführung dieser Werthe in die Gleichung des Alipsoids nimmt diese die Form an:

(d,

worth gur Abfürgung
$$\frac{\sin^2 \theta \cos^2 \omega}{A^2} + \frac{\sin^2 \theta \sin^2 \omega}{B^2} + \frac{\cos^2 \theta}{C^2} = \pi$$

$$\frac{a \sin \theta \cos \omega}{A^2} + \frac{b \sin \theta \sin \omega}{B^2} + \frac{c \cos \theta}{C^2} = \mathfrak{p}$$

$$1 - \frac{a^2}{A^2} - \frac{b^2}{B^2} - \frac{c^2}{C^2} = \mathfrak{q} = 1 - \mathfrak{l}$$

gesetht wurde. Ferner hat man nun nach S. 101 (78b) für die brei richtwinkligen, zu den Hauptachsen parallelen Componenten der anziehen= ben Wirkung eines homogenen Ellipsoids die Ausbrücke:

$$\begin{split} \mathbf{X} &= \mathbf{G} \mu \mathbf{q} \int_{\omega_{\bullet}}^{\omega} \mathbf{d} \, \omega \, . \int_{\vartheta_{\bullet}}^{\vartheta} \mathbf{d} \, \mathbf{r} \, . \sin^2 \vartheta \cos \omega \, , \\ \mathbf{Y} &= \mathbf{G} \mu \mathbf{q} \int_{\omega_{\bullet}}^{\omega} \mathbf{d} \, \omega \, . \int_{\vartheta_{\bullet}}^{\vartheta} \mathbf{d} \, \mathbf{r} \, . \sin^2 \vartheta \sin \omega \, , \\ \mathbf{Z} &= \mathbf{G} \mu \mathbf{q} \int_{\omega_{\bullet}}^{\omega} \mathbf{d} \, \omega \, . \int_{\vartheta_{\bullet}}^{\vartheta} \mathbf{d} \, \vartheta \, . \int_{\mathbf{r}_{\bullet}}^{\mathbf{r}} \mathbf{d} \, \mathbf{r} \, . \sin \vartheta \cos \vartheta \, , \end{split}$$

welche sich sowohl in Bezug auf r wie auf ω zum erstenmal ganz leicht integriren lassen. Da sich aber für die letztere Veränderliche keine einfachen Grenzwerthe aus der obigen Gleichung (d) ergeben, so bleibt man bei der Veränderlichen r stehen und sindet zuerst als Grenzwerthe berselben die beiden Wurzeln der genannten Gleichung:

$$-r_{0}=\frac{v+\sqrt{v^{2}+nq}}{m}$$
, $-r_{0}=\frac{\sqrt{(v-\sqrt{v^{2}+nq})^{2}}}{m}$;

bamit nehmen bann bie Werthe ber brei Componenten bie Form an:

$$X = -G\mu q \int_{\omega_{0}}^{\omega} \int_{\vartheta_{0}}^{\vartheta} \cdot (r, -r_{0}) \sin^{2}\vartheta \cos \omega ,$$

$$X = -G\mu q \int_{\omega_{0}}^{\omega} \int_{\vartheta_{0}}^{\vartheta} \cdot (r, -r_{0}) \sin^{2}\vartheta \sin \omega ,$$

$$Z = -G\mu q \int_{\omega_{0}}^{\omega} \int_{\vartheta_{0}}^{\vartheta} \cdot (r, -r_{0}) \sin\vartheta \cos\vartheta .$$

Je nachbem nun ber angegriffene Punkt außerhalb bes Ellipsoibs ober auf der Oberfläche ober in der Masse desselben liegt, hat man, wie die Mittelpunktsgleichung zeigt,

$$1 \! - \! \frac{a^2}{A^2} \! - \! \frac{b^2}{B^2} \! - \! \frac{c^2}{C^2} = \mathfrak{q} \! < \! 0 \ , \ = \! 0 \ , \ > \! 0 \ , \label{eq:condition}$$

und bemnach folgt beziehungsweise

$$\sqrt{\mathfrak{p}^2+\mathfrak{n}\mathfrak{q}}<\mathfrak{p}$$
 , = \mathfrak{p} , > \mathfrak{p} ;

im erften Falle wirb baber

$$r_{i} - r_{0} = \frac{p + \sqrt{p^{2} + n q}}{n} - \frac{p - \sqrt{p^{2} + n q}}{n} = 2 \frac{\sqrt{p^{2} + n q}}{n}$$

im aweiten

ı

:

1

$$\mathbf{r}_{r}-\mathbf{r}_{0}=\frac{\mathbf{p}+\sqrt{\mathbf{p}^{2}}}{\mathbf{n}}-\frac{\mathbf{p}-\sqrt{\mathbf{p}^{2}}}{\mathbf{n}}=\frac{2\mathbf{p}}{\mathbf{n}}$$

and im dritten

$$r_{r}-r_{0}=\frac{\mathfrak{p}+\sqrt{\mathfrak{p}^{2}+\mathfrak{n}\mathfrak{q}}}{\mathfrak{n}}-\frac{\sqrt{\mathfrak{p}^{2}+\mathfrak{n}\mathfrak{q}}-\mathfrak{p}}{\mathfrak{n}}=2\frac{\mathfrak{p}}{\mathfrak{n}}.$$

Man sieht daraus, daß für die beiden letten Fälle die obigen Werthe von X, Y, Z rationale Formen erhalten und weiter integrirt werden können, während sie im ersten Falle unter einer irrationalen Form ersicheinen, welche der Integration beinahe unübersteigliche hindernisse entgegensest. Man hat jedoch, wie schon demerkt, Mittel gesunden, die Integration dieser Ausbrücke zu umgehen und die Wirtung eines homogenen Ellipsoids auf einen außerhalb liegenden Punkt mittels des zweiten Falles, wo derselbe auf der Umhüllungsstäche desselben liegt, zu bestimmen, so daß die Ausschung der vorliegenden Aufgabe immerhin als vollständig gelöset zu betrachten ist.

S. 111.

Bevor ich jedoch zur Integration der Gleichungen (e) in den bete ben letten Fällen übergehe, wollen wir noch einen andern Fall betrachten, in welchem sich die Wirkung ohne weitere Integration aus den Gleichungen (e) ableiten läßt, nämlich den, wo der angegriffene Punkt im leeren Raume eines hohlen Glipsoids liegt, dessen beiden Begrenzungs-flächen concentrisch und ähnlich sind und auf ähnliche Wesse liegen, so daß ihre entsprechenden Achsen der Richtung nach zusammenfallen.

Drudt man namlich bie Gleichung ber innern Flache burch

$$p'r'^2 + 2p'r' = q^4$$
 (d'.)

ans, inbem man bie halbachfen berfelben mit A', B', C' bezeichnet mit

$$\frac{\sin^2 \theta' \cos^2 \omega'}{A'^2} + \frac{\sin^2 \theta' \sin^2 \omega'}{B'^2} + \frac{\cos^2 \theta'}{C'^2} = n'$$

$$\frac{a \sin \theta' \cos \omega'}{A'^2} + \frac{b \sin \theta' \sin \omega'}{B'^2} + \frac{c \cos \theta'}{C'^2} = p'$$

$$1 + \frac{a^2}{A'^2} - \frac{b^2}{B'^2} - \frac{c^2}{C'^2} = q' = 1 - l'$$

sest und beachtet, daß man wegen der Aehnlichkeit der beiden begrenzenden Ellipsoide

$$A' = kA$$
, $B' = kB$, $C' = kC$

hat, wo k einen beliebigen constanten Coeffizient zwischen 0 und 1 bezeichnet, so wird man leicht finden, bag

$$k^2n' = n$$
 , $k^2p' = p$, $k^2l' = 1$

wird, daß also die Wurzeln der Gleichung (d'), ebenfalls negativ genommen, für einen Punkt im Innern des kleinen Ellipsoids die Formen annehmen:

$$r'_{i} = \frac{\mathfrak{p} + \sqrt{\mathfrak{p}^{2} + \mathfrak{n}(k^{2} - 1)}}{\mathfrak{n}}, \quad r_{0'} = \frac{\sqrt{\mathfrak{p}^{2} + \mathfrak{n}(k^{2} - 1)} - \mathfrak{p}}{\mathfrak{n}},$$

und daß man dadurch unabhängig von k

$$\mathbf{r}_{i}'-\mathbf{r}_{0}'=\frac{2\mathfrak{p}}{n}=\mathbf{r}_{i}-\mathbf{r}_{0}$$

erhält. Ferner hat man für die zur Achse der z parallele Seitenwirkung

$$\mathbf{Z} = -\mathbf{G} \mu \mathbf{q} \left[\int_{\omega_0}^{\omega} \mathbf{d} \frac{\vartheta}{\vartheta_0} \cdot (\mathbf{r}, -\mathbf{r}_0) \sin \vartheta \cos \vartheta - \int_{\omega_0}^{\omega'} \mathbf{d} \frac{\vartheta'}{\vartheta_0} \cdot (\mathbf{r}, -\mathbf{r}_0') \sin \vartheta' \cos \vartheta' \right],$$

ober da in unserm Falle die Grenzen für I und I', w und w' die selben sind in beiden Integralen, nämlich 0 und π für jeden dieser Winkel, wonach man I für I', w für w' sehen kann,

$$\mathbf{Z} = -\mathbf{G}\mu q \int_{0}^{\pi} d\omega \cdot \int_{0}^{\pi} d\vartheta \cdot \sin\vartheta \cos\vartheta [\mathbf{r}, -\mathbf{r}_{0} - (\mathbf{r}, -\mathbf{r}_{0})];$$

guan findet bemnach mit bem porher für ben betreffenden Fall erhaltenen

Werthe von r, - ro und r', - ro', und indem man basselbe Verfahren auch auf die beiben andern Componenten anwendet,

$$X = 0 , \quad Y = 0 , \quad Z = 0$$

als Werth biefer Seitenfrafte.

Die Wirkung eines von zwei ähnlichen, concentrisch und ähnlich liegenden Flächen begrenzten hohlen Gllipsoids auf einen Bunkt, welcher sich irgendwo im hohlen Raume ober auch auf ber innern Fläche besselben befindet, ift bemnach Rull, und ber für die hohle Rugel gefundene Sat ift nur ein besonderer Fall von dem eben ausgesprochenen.

Es folgt baraus ferner, wie bei ber Rugel, baß bie Wirtung eines vollen Ellipsoids auf einen Punkt seiner Masse berjenigen eines concentrischen, ähnlichen und ähnlich liegenden Ellipsoids gleich ift, bessen Begrenzungsfläche burch ben augegriffenen Punkt gelegt ift, und daß es dem=nach und zufolge der am Ende des vorigen S. gemachten Bemerkung hinreicht, die Wirkung eines Elipsoids auf einen Punkt seiner Oberpfläche zu kennen, um die Wirkung für jede andere Lage des angegriffenen Punktes bestimmen zu können.

S. 112.

Aus den im vorletten S. erhaltenen Werthen der Differenz r.— is geht übrigens hervor, daß die Ausbrücke für die Componenten X. X und Z ganz dieselben sind, ob sich der angegriffene Punkt in der Masse Ellipsoids oder auf der Oberstäche desselben besindetz sie nehmen in beiden Fällen die Formen an:

$$X = -2G\mu q \int_{0}^{\pi} d\omega \cdot \int_{0}^{\pi} d\vartheta \cdot \frac{p}{n} \sin^{2}\vartheta \cos \omega ,$$

$$Y = -2G\mu q \int_{0}^{\pi} d\omega \cdot \int_{0}^{\pi} d\vartheta \cdot \frac{p}{n} \sin^{2}\vartheta \sin \omega ,$$

$$Z = -2G\mu q \int_{0}^{\pi} d\omega \cdot \int_{0}^{\pi} d\vartheta \cdot \frac{p}{n} \sin \vartheta \cos \vartheta ;$$
(f.

denn es ist nicht schwer zu seizen, daß auch in beiben Fällen bie Grenzen ber Winkel 3 und w dieselben find, nämlich 0 und a, wie oben.

Für den Fall, daß der angegriffene Punkt oder der Anfang der Coordinaten in dem Körper liegt, bedarf dieses keines nähern Rach-weises; im andern Falle, wenn er sich auf der Begrenzungsstäche des Ellipsoids besindet, sei die Ellipse MPO, Fig. 81, der Durchschnitt des gegebenen Ellipsoids mit einer Edene, welche durch die Achse der z gelegt ist und mit der Edene der z den Winkel w bildet, also der Durchschnitt des Ellipsoids mit der Edene des Winkels I, und TMT die durch den angegriffenen Punkt M gezogene Tangente dieses Durchschnitts; es ist dann augenscheinlich, daß durch die in den Winkel ZMT fallenden Werthe von I alle Lagen des von M ausgehenden Fahrstrahls v bestimmt werden können, die dem Segmente MZ'O angehören, wähzend die Werthe von I, die zwischen ZMT und ZMZ' liegen, allen möglichen Richtungen senes Fahrstrahls in dem Segmente MPZ' entsprechen. Es werden demnach sämmtliche Werthe von r, oder $\frac{2p}{n}$, da

 ${f r}_0=0$ ift, welche einem gegebenen Winkel ω und seinem Gegenwinkel $\pi+\omega$ zugehören können, burch die zwischen 0 und π liegenden Werthe von I ausgebrückt, woraus dann zugleich folgt, daß es zur Bestimmung aller möglichen Lagen und Werthe des Fahrstrahls ${f r}$, genügt, wenn auch der Winkel ω zwischen den Grenzen 0 und π genommen wird. Wan sieht aber auch daraus, daß man in beiden Fällen den Winkel I zwischen den Grenzen 0 und ${f r}$ nehmen kann, wenn ω von 0 bis 2π ausgedehnt wird. Die Werthe der Componenten ${f X}$, ${f Y}$, ${f Z}$ können sich mithin in beiden Fällen blos durch die Werthe der Coordinaten a, b, c des angegriffenen Punktes in Bezug auf Wittelpunkt und Achsen des Ellipsobs unterscheiden, ihre allgemeine Form bleibt dieselbe.

Ersest man nun in ber letten ber Gleichungen (f) bie Große p

$$Z = -2G\mu q \left[\frac{a}{A^2} \int_0^{\pi} \omega \cdot \int_0^{\pi} \cdot \frac{\sin^2 \vartheta \cos \vartheta \cos \omega}{n} + \frac{b}{B^2} \int_0^{\pi} \omega \cdot \int_0^{\pi} \cdot \frac{\sin^2 \vartheta \cos \vartheta \sin \omega}{n} + \frac{c}{C^2} \int_0^{\pi} \omega \cdot \int_0^{\pi} \cdot \frac{\sin \vartheta \cos^2 \vartheta}{n} \right],$$

und wenn man nun in den beiden ersten Gliebern dieses Ausbruckes $\sin \vartheta = \mathbf{x}$ sett und beachtet, daß die Grenzen der Winkel ω und ϑ von einander unabhängig sind und \mathbf{x} sowohl für $\vartheta = 0$ wie für $\vartheta = \pi$ Rull wird, so können diese Glieber unter die Kormen:

$$\int_0^\pi d\omega \cdot \cos\omega \int_0^0 dx \cdot f(x^2) , \qquad \int_0^\pi d\omega \cdot \sin\omega \int_0^0 dx \cdot f(x^2)$$

gebracht werden, worin f(x2) die mit dem Werthe von u sich ergebende rationale Function:

$$\frac{1}{\frac{1}{C^2} + \left(\frac{\cos^2 \omega}{A^2} + \frac{\sin^2 \omega}{B^2} - \frac{1}{C^2}\right)x^2}$$

vertritt, und werden bemnach nothwendig Rull, so daß der Ausbruck für Z auf das britte Glied allein zurücksommt.

Alehnliche Glieber kommen auch in den Ausbrücken für X und Y vor, und man findet daher, wenn man die Ordnung in der Integration andert und die Grenzen 2π und 0 für ω , 4π und 0 für ϑ nimmt,

$$Z = -2G\mu q \frac{c}{C^2} \int_0^{\frac{1}{4}\pi} d\vartheta \cdot \sin\vartheta \cos^2\vartheta \int_0^{\frac{1}{4}\omega} \cdot \frac{1}{\pi}$$

$$Y = -2G\mu q \frac{b}{B^2} \int_0^{\frac{1}{4}\pi} d\vartheta \cdot \sin^3\vartheta \int_0^{2\pi} d\omega \cdot \frac{\sin^2\omega}{\pi}$$

$$X = -2G\mu q \frac{a}{A^2} \int_0^{\frac{1}{4}\pi} d\vartheta \cdot \sin^3\vartheta \int_0^{2\pi} d\omega \cdot \frac{\cos^2\omega}{\pi}$$

$$(g.$$

Diese Ausbrücke zeigen, daß jede der drei Componenten der parallelen Coordinate des angegriffenen Punktes proportional ift und demnach denselben Werth behält für alle Punkte, die in einer zu der entsprechenden Achse senkten Gbene liegen, daß sich also die Wirkungen eines homogenen Ellipsoids auf zwei Punkte seiner Masse, welche in derselben durch den Mittelpunkt gehenden Geraden liegen, wie deren Absaube vom Mittelpunkte verhalten.

Ferner zieht man aus ben vorhergehenden Gleichungen bie Summe: Deder, Sandbud ber Dechanit II.

$$\frac{\mathbf{X} + \mathbf{Y} + \mathbf{Z}}{\mathbf{a} + \mathbf{b} + \mathbf{C}} = -2G\mu \mathbf{q} \int_{0}^{2\pi} d\omega \int_{0}^{\frac{1}{2}\pi} d\vartheta \frac{\sin\vartheta}{\mathbf{a}} \left(\frac{\sin^2\vartheta\cos^2\omega + \sin^2\vartheta\sin^2\omega}{\mathbf{A}^2} + \frac{\cos^2\vartheta}{\mathbf{B}^2} \right)$$

ober mit Beachtung bes Werthes von n und nach ausgeführter Integration

 $\frac{X}{a} + \frac{Y}{b} + \frac{Z}{c} = 4\pi G \mu q.$

Betrachtet man endlich die Werthe von $\frac{\mathbf{X}}{G\mu}$, $\frac{\mathbf{Y}}{G\mu}$, $\frac{\mathbf{Z}}{G\mu}$ als erfte Aenberungsgesese einer Function V in Bezug auf die Aenberung der Coorbinaten a, b, c, so ist offendar

$$\frac{\partial^2 V}{\partial a^2} = \frac{X}{G \mu a} \quad , \qquad \frac{\partial^2 V}{\partial b^2} = \frac{Y}{G \mu b} \quad , \qquad \frac{\partial^2 V}{\partial c^2} = \frac{Z}{G \mu c} \; ,$$

und bemnach ähnlich wie bei ber Rugel

$$\frac{d^2V}{da^2} + \frac{d^2V}{db^2} + \frac{d^2V}{dc^2} = 4\pi q ;$$

biefer Werth ift aber hier nur für ein constantes q erwiesen, und es folgt aus dem Borhergehenden durchaus nicht, daß biefe angenommene Function V mit der frühern gleichbedeutend ift.

§. 113.

Ich bringe nun ben Divisor n in ben Gleichungen (g) unter bie Form:

$$\left(\frac{\sin^2\vartheta}{A^2} + \frac{\cos^2\vartheta}{C^2}\right)\cos^2\omega + \left(\frac{\sin^2\vartheta}{B^2} + \frac{\cos^2\vartheta}{C^2}\right)\sin^2\omega \ ,$$

ober, C als die kleinste Achse bes Ellipsolds vorausgesett,

$$\frac{1}{A^{2}}\left(1+\frac{A^{2}-C^{2}}{C^{2}}\cos^{2}\vartheta\right)\cos^{2}\omega+\frac{1}{B^{2}}\left(1+\frac{B^{2}-C^{2}}{C^{2}}\cos^{2}\vartheta\right)\sin^{2}\omega$$

und mache zur Abkürzung zuerst

$$\frac{A^2-C^2}{C^2}=\lambda_1^2$$
 , $\frac{B^2-C^2}{C^2}=\lambda_2^2$

und dann für die erste Integration in Bezug auf w

$$\frac{1}{A^2}(1+\lambda_1^2\cos^2\vartheta) = h , \frac{1}{B^3}(1+\lambda_2^2\cos^2\vartheta) = k ;$$

daburch nimmt ber Werth von Z bie Form an:

$$Z = 2G\mu q \frac{c}{C^2} \int_0^{\frac{1}{4}\pi} d\vartheta \cdot \sin\vartheta \cos^2\vartheta \int_0^{2\pi} \frac{1}{h \cos^2\omega + k \sin^2\omega},$$

and weim man die Integration in Bezug auf ω ausführt, indem meintung $\omega = u$ fest, wodurch

$$\int d\omega \cdot \frac{\frac{1}{\cos^2 \omega}}{h + k \tan^2 \omega} = \int du \cdot \frac{\frac{1}{h}}{1 + \frac{k}{h} u^2} = \frac{2 \arctan g \cdot \sqrt{\frac{k}{h} \tan g \omega}}{\sqrt{hk}}$$

wird, und beachtet, daß arc tang: $\sqrt{\frac{k}{h}} \tan \omega$ für $\omega = 0$ auch Rull, für $\omega = \frac{1}{4}\pi$ auch $\frac{1}{4}\pi$, für $\omega = \pi$ ebenso π und für $\omega = 2\pi$ bennach auch 2π wird, so erhält man

$$\mathbf{Z} = -4\pi G \mu q \frac{c}{C^2} \int_0^{\frac{1}{4}\pi} \frac{\sin \vartheta \cos^2 \vartheta}{\sqrt{hk}} ,$$

ober wenn die Werthe von h und k wieder eingefährt werben,

Das Integral biefes Werthes kann, wie man fleht, leicht in eine Function von cos d umgewandelt werden; erseht man also cos d burch bie Beränderliche z., deren Grenzen 1 und 0 find, und bezeichnet die Rasse bes Ellipsoids durch M., wodurch sich

$$4\pi qAB = 3\frac{M}{C}$$

engibt, so wird

$$Z = G \mu M \frac{8c}{C^3} \int_0^1 dz \cdot \frac{z^2}{\sqrt{1 + \lambda_1^2 z^2} \sqrt{1 + \lambda_2^2 z^2}}.$$

Die Werthe der beiben andern Camponenten X und Y können auf demfelben Wege ebenfalls auf einfache Integrale zurückgeführt werden; es ist jedoch einfacher, sie aus dem vorstehenden Werthe von Z nach den Regeln der Symmetrie abzuleiten. Denn wie dieser nur von

ţ

ber Ordinate c und ben brei Achsen abhängt, so wird X nur eine Fungtion von a und diesen Achsen sein, von benen nun aber C und A ihre Stellungen gegenseitig vertauschen, gerade so, als wenn der Wintel I, bessen Grenzen immer dieselben bleiben, von der Achse der x aus bis zu dem Fahrstrahl r gemessen und ω in der Gbene der yz genommen würde, Dasselbe läßt sich auch auf hen Ausdenick für K anwenden, und man sindet auf diese Weise, wenn

$$\frac{B^{2}-A^{2}}{A^{2}}=\lambda_{3}^{2} \quad , \quad \frac{C^{2}-A^{2}}{A^{2}}=\lambda_{5}^{2}$$

$$\frac{A^{3}-B^{2}}{B^{2}}=\lambda_{5}^{2} \quad , \quad \frac{C^{2}-B^{2}}{B^{2}}=\lambda_{6}^{2}$$

gesetht, und cos 9 für die Achsen ber x und y zur Unterscheibung beziehungsweise burch die Beränderlichen x und y-vorgestellt wird,

Macht man ferner

$$x = \frac{Az}{c\sqrt{1+\lambda_1^2z^2}} \quad , \qquad y = \frac{Bz}{c\sqrt{1+\lambda_2^2z^2}} \quad ,$$

wodurch sich

$$\frac{\mathrm{d}x}{\mathrm{d}z} = \frac{A}{C\sqrt{(1+\lambda_1^2\,z^2)^3}} \quad , \quad \frac{\mathrm{d}y}{\mathrm{d}z} = \frac{B}{C\sqrt{(1+\lambda_2^2\,z^2)^3}}$$

ergibt, bringt bann bie Größen unter ben Integralzeichen in ben vorftehenden Werthen von X und Y unter bie Formen:

$$\frac{1}{\sqrt{\frac{1}{x^2} + \lambda_3^2} \sqrt{\frac{1}{x^2} + \lambda_4^2}}, \quad \sqrt{\frac{1}{\frac{1}{y^2} + \lambda_5^2}} \sqrt{\frac{1}{y^2} + \lambda_4^2}}$$
und beachtet, baß
$$\lambda_1^2 + \frac{A^2}{C^2} \lambda_3^2 = \lambda_2^2, \quad \lambda_2^2 + \frac{B^2}{C^2} \lambda_5^3 = \lambda_4^3$$

$$\lambda_1^2 + \frac{A^2}{C^2} \lambda_4^2 = 0, \quad \lambda_2^2 + \frac{B^2}{C^2} \lambda_5^3 = 0$$

utid baß ble Grengen von x und y biefelben find, wie bie von z, fo' findet man

$$\mathbf{X} = G\mu \mathbf{M} \frac{3a}{C^3} \int_0^1 \frac{z^2}{\sqrt{(1+\lambda_1^2 z^2)^3} \sqrt{1+\lambda_2^2 z^2}},$$

$$\mathbf{Y} = G\mu \mathbf{M} \frac{3b}{C^3} \int_0^1 \frac{z^2}{\sqrt{1+\lambda_2^2 z^2} \sqrt{(1+\lambda_2^2 z^2)^3}},$$

und man fleht barans, bag wenn

$$\int_0^1 \frac{z^2}{\sqrt{1+\lambda_1^2 z^2} \sqrt{1+\lambda_2^2 z^2}} = L$$
 (80.)

gesetzt wird, die Integrale in den beiden letzten Ausbrücken sich durch Bariation, der Constanten λ_1 und λ_2 in den Functionen λ_4 L und λ_2 L ergeben; denn man hat, wie leicht zu sehen ist,

$$\frac{d\lambda_{1}L}{d\lambda_{1}} = \int_{0}^{1} \frac{z^{3}}{\sqrt{(1+\lambda_{1}^{2}z^{2})^{3}}\sqrt{1+\lambda_{2}^{2}z^{2}}}, \quad \frac{d\lambda_{1}L}{d\lambda_{2}} = \int_{0}^{1} \frac{z^{3}}{\sqrt{1+\lambda_{1}^{2}z^{2}}\sqrt{(1+\lambda_{2}^{2}z^{2})^{3}}}.$$

und bamit konnen nun die Werthe der Componenten X, Y, Z durch die einfachen Ausbrucke:

$$Z = G\mu M \frac{3c}{C^3} L$$

$$Y = G\mu M \frac{3b}{C^3} \cdot \frac{\partial \cdot \lambda_2 L}{\partial \lambda_2}$$

$$X = G\mu M \frac{3a}{C^3} \cdot \frac{\partial \cdot \lambda_1 L}{\partial \lambda_1}$$
(81.)

vorgestellt werden, so daß nun die weitere Entwickelung dieser Werthe nur noch von der Entwickelung der Function L abhängt.

. **S. 114.**

Die Form biefer Function L zeigt, daß dieselbe im Allgemeinen nur burch Entwickelung einer der beiben Wurzelgrößen des Nenners in eine Reihe integrirt werden kann, und daß sie dann nur einen bestimmten Werth erhält, wenn sich diese Reihe bei einer größern Ausdehnung einem bestimmten Grenzwerthe nähert. In dem besondern Falle das gegen, daß zwei der drei Achsen des Ellipsoids gleich werden, dieses

also ein Umbrehungstörper ift, läßt sich ber Werth ber Function L in einem geschlossenen Ausbrucke barftellen.

Ift nämlich die kleinere Achse C die geometrische Drehungsachse, also A=B, so wird $\lambda_2=\lambda_1$, und demnach mit Weglassung des Inder

$$L = \int_0^1 \frac{z^3}{1 + \lambda^3 z^3} = \frac{1}{\lambda^3} (\lambda - \operatorname{arc tang} \lambda) .$$

In biesem besondern Falle ist dann aber die Ableitung $\frac{\partial \cdot \lambda L}{\partial \lambda}$ was dem integrirten Werthe nicht mehr zuläßig; nehmen wir daher den all- gemeinen Werth dieses Aenderungsgesetzes, so gibt derselbe für $\lambda_2 = \lambda_1$ den Ausdruck:

$$\int_0^1 dz \cdot \frac{z^2}{(1+\lambda^2 z^2)^2} = \frac{1}{2\lambda^3} \left(\operatorname{arc tang} \lambda - \frac{\lambda}{1+\lambda^2} \right) \,,$$

und man findet damit für die brei Componenten der Wirtung, welche ein an feinen Polen abgeplattetes Ellipsoid auf einen Punkt feiner Oberfläche ausübt, die Werthe:

$$Z = G\mu M \frac{3c}{C^3 \lambda^3} (\lambda - \operatorname{arc tang } \lambda),$$

$$Y = G\mu M \frac{3b}{2C^3 \lambda^3} \left(\operatorname{arc tang } \lambda - \frac{\lambda}{1 + \lambda^2}\right),$$

$$X = G\mu M \frac{3a}{2C^3 \lambda^3} \left(\operatorname{arc tang } \lambda - \frac{\lambda}{1 + \lambda^2}\right).$$

Soll bagegen die Umbrehungsachse die größere von beiben Achsen ber erzeugenden Ellipse sein, so daß das Ellipsoid ein spindelkörmiges wird, und nehmen wir die Achse A als diese Umbrehungsachse an, wo- burch B=C und $\lambda_2=0$ wird, so erhalten wir zuerst

$$L = \int_{0}^{1} \frac{z^{2}}{\sqrt{1 + \lambda_{1}^{2}z^{2}}} = \frac{\partial .\lambda_{2}L}{\partial .\lambda_{2}} = \frac{1}{2\lambda_{1}^{3}} \left[\lambda_{1} \sqrt{1 + \lambda_{1}^{2} - \log n} \left(\lambda_{1} + \sqrt{1 + \lambda_{1}^{2}} \right) \right];$$

baraus folgt fobann

$$\frac{\vec{\sigma} \cdot \lambda_i L}{\vec{\sigma} \lambda_i} = \frac{1}{\lambda_i^8} \left[\log \left(\lambda_i + \sqrt{1 + \lambda_i^2} \right) - \frac{\lambda_i}{\sqrt{1 + \lambda_i^2}} \right],$$

und die Ausbrücke für die drei Seitenwirkungen werden mit Weglassung des Index von 2

$$X = G\mu M \frac{3a}{C^3\lambda^3} \left[\log_n \left(\lambda + \sqrt{1+\lambda^2} \right) - \frac{\lambda}{\sqrt{1+\lambda^2}} \right]$$

$$Y = G\mu M \frac{3b}{2C^3\lambda^3} \left[\lambda \sqrt{1+\lambda^2} - \log_n \left(\lambda + \sqrt{1+\lambda^2} \right) \right]$$

$$Z = G\mu M \frac{3c}{2C^3\lambda^3} \left[\lambda \sqrt{1+\lambda^2} - \log_n \left(\lambda + \sqrt{1+\lambda^2} \right) \right]$$
(83.)

Wirb endlich $\lambda = 0$, so geht in beiben Fällen das Ellipsoid in eine Rugel über, und es nehmen bann sowohl die Gleichungen (82) als die Werthe (83) die unbestimmte Form $\mathfrak F$ an; sie kommen jedoch durch das gewöhnliche Verfahren, indem man die abgeleiteten Functionen von Jähler und Nenner dieser Ausbrücke in Bezug auf λ nimmt, auf die für die Rugel gefundenen, in §. 109 abgeleiteten Werthe (K) zurück. Denselben Zweck erreicht man übrigens auch durch Entwickelung der Functionen von λ in Reihen nach aufsteigenden Potenzen dieser Größe, wenn man darin nach vorgenommener Reduction λ Rull seht.

§. 115.

Die im vorhergehenden §. für das Umdrehungsellipsoid gefundenen Ausdrücke (82) wollen wir noch für den Fall betrachten, wo dieser Körper von der Augelgestalt nur sehr wenig abweicht, wo also λ ziemlich ülein ist, wie z. B. bei der Erde, wo man das Berhältniß A:C=301:300 hat und sich $\lambda^2=\frac{A^2-C^2}{C^2}$ nahezu gleich $\frac{1}{150}$ oder 0,00668 berechnet.

Seten wir für biefen Fall

arc tang
$$\lambda = \lambda - \frac{1}{3} \lambda^3 + \frac{1}{5} \lambda^5$$

und vernachlässigen überall die siebente und die höhern Botenzen von 2*), so lassen sich die obengenannten Werthe für die drei Componenten X, Y, Z auf folgende Ausdrücke zurückführen:

^{*)} Es ift nämlich leicht zu sehen, daß die Annahme: arc tang $\lambda = \lambda - \frac{1}{3} \lambda^3$ für die Werthe von X, Y, Z dasselbe Ergebniß liefern würde, als wenn man $\lambda = 0$ fest.

$$X = \frac{G\mu M}{C^2} \frac{a}{C} \left(1 - \frac{6}{5}\lambda^2\right), Y = \frac{G\mu M}{C^2} \frac{b}{C} \left(1 - \frac{6}{5}\lambda^2\right), Z = \frac{G\mu M}{C^2} \frac{c}{C} \left(1 - \frac{3}{5}\lambda^2\right),$$

und man sieht, daß sich die beiden ersten zu einer einzigen Kraft S vereinigen lassen, welche senkrecht zur Umbrehungsachse gerichtet ist und deren Werth dieselbe Form hat; denn set man $\sqrt{a^2+b^2}=r$, wo r den Halbmesser des Parallelkreises bezeichnet, dessen sm die Ordinate o von der Ebene des Aequators entsernt liegt, so ergibt sich

$$S = \frac{G \mu M}{C^2} \frac{r}{C} \left(1 - \frac{6}{5} \lambda^2\right).$$

Für einen Punkt im Aequator hat man bemnach, da hier $\mathbf{c} = \mathbf{0}$ und $\mathbf{r} = \mathbf{A}$ ist,

$$S = \frac{G \mu M}{C^2} \frac{A}{C} \left(1 - \frac{6}{5} \lambda^2 \right) , \quad Z = 0 ,$$

und für einen Punkt an einem ber beiben Pole, wo r = 0, c = C ift,

$$S = 0 , \quad Z = \frac{G \mu M}{C^2} \left(1 - \frac{3}{5} \lambda^2\right).$$

Man zieht baraus für die anziehenden Wirkungen Po und P, des Ellipsoids auf einen materiellen Punkt seiner Oberfläche, je nachdem sich berselbe im Aequator oder am Pol befindet, das Verhältniß:

$$P_0: P_0 = A\left(1 - \frac{6}{5}\lambda^2\right): C\left(1 - \frac{3}{5}\lambda^2\right),$$

ober ba $A = C\sqrt{1+\lambda^2} = C(1+4\lambda^2)$ ift,

$$P_0: P_1 = \left(1 - \frac{6}{5} \lambda^2\right) \left(1 + \frac{1}{2} \lambda^2\right) : 1 - \frac{3}{5} \lambda^2$$
$$= 1 - \frac{7}{10} \lambda^2 : 1 - \frac{6}{10} \lambda^2.$$

Darnach müßte also bie Intensität ber Schwere am Aequator ber Erbe um $\frac{1}{10}\,\lambda^2$ ober $\frac{1}{1500}$ kleiner sein als am Pol; die Beobachtungen geben aber, wie im ersten Buche (§. 104) bei der Lehre vom Bendel gezeigt worden ist, für das Verhältniß der anziehenden Wirkungen P_0 ' und P_i ' bei bewegter Erbe nahezu

$$P_{0}':P_{0}'=1:1,00519$$

und baraus folgt nach Abrechnung ber Berminderung ber Schwere

burch ben von ber Achsenbrehung herruhrenben bynamischen Druck, welcher am Acquator (S. 97 besfelben Buches) $\frac{1}{288.5}$ ober 0,00347 von ber Schwere beträgt, bas Berhalmiß ber Rrafte Pa und P,:

Die anziehende Kraft ber Erbe ist folglich am Aequator nahe um ober um $\frac{1}{4}\lambda^2$ kleiner als am Pol, und biese Abweichung von bem obigen Ergebniß der Theorie deutet darauf hin, daß die Erde nicht homogen ift, daß namentlich ber außere Wulft, welcher bie burch bie Pole gelegte Rugelfläche umgibt, eine geringere Dichte besitzt, als die innerhalb biefer Rugelfläche enthaltene Maffe, und daher auch eine verhaltnigmäßig kleinere Anziehung ausubt, wodurch bie Beranberung in ber Intenfität ber Schwere vom Pol zum Aequator so groß wirb, als wenn bie Erbe 24 mal ftarter abgeplattet ware.

Für irgend einen Puntt ber Oberfläche, beffen gur Umbrehungs= achse parallele Orbinate o ift, ergibt fich die Intensität P ber Anziehung

$$P = \frac{G\mu M}{C^2} \cdot \frac{1}{C} \sqrt{r^2 \left(1 - \frac{6}{5}\lambda^2\right)^2 + c^2 \left(1 - \frac{3}{5}\lambda^2\right)^2}$$

ober ba man nach ber Gleichung ber erzeugenden Ellipse hat

$$\frac{r^2}{A^2} + \frac{c^2}{C^2} = 1 \quad , \quad r^2 = A^2 \left(1 - \frac{c^2}{C^2} \right) = C^2 (1 + \lambda^2) \left(1 - \frac{c^2}{C^3} \right) \, ,$$

nach einigen Reductionen, wobei 24 vernachlässigt wird,

$$P = \frac{G \mu \, M}{C^2} \sqrt{1 - \frac{7}{5} \lambda^2 + \frac{1}{5} \lambda^2 \frac{c^2}{C^2}} = \frac{G \mu \, M}{C^2} \left(1 - \frac{7}{10} \lambda^2 + \frac{1}{10} \lambda^2 \frac{c^2}{C^2} \right) \; .$$

Auf ber Erbe brudt man gewöhnlich bie Intensität ber Schwere in einem Bunkte ihrer Oberfläche burch beffen geographische Breite aus, b. h. burch ben Wintel &, welchen bie Normale in bem betreffenben Buntte mit ber Cbene bes Aequators bilbet. Dan findet bann mittels ber voranstehenden Gleichung ber erzeugenden Elipse

tang
$$\beta = \frac{A^2c}{C^2r} = \frac{c}{r}(1+\lambda^2) = (1+\lambda^2) \tan \omega$$
,

und bamit ergibt fich nach und nach

$$\cos \beta = \frac{1}{\sqrt{1 + (1 + \lambda^2)^2 \tan^2 \omega}} = \frac{1}{\sqrt{1 + \tan^2 \omega + 2\lambda^2 \tan^2 \omega}}$$
$$= \frac{1}{\sqrt{1 + \tan^2 \omega} \sqrt{1 + 2\lambda^2 \sin^2 \omega}} = \cos \omega (1 - \lambda^2 \sin^2 \omega),$$

 $\sin\beta = \sin\omega (1 + \lambda^{\frac{1}{2}}\cos^2\omega) ,$

worin ω ben vom Kahrstrahl r mit der Ebene des Aequators gebildeten Winkel bezeichnet. Ferver hat man burch die Gleichung der Elipse und mit Vernachlässigung der 4ien Potenz von λ

$$r^2\left(\frac{\cos^2\omega}{\Lambda^2} + \frac{\sin^2\omega}{C^2}\right) = 1$$
, $r = C\sqrt{\frac{1+\lambda^2}{1+\lambda^2\sin^2\omega}} = C(1+\frac{1}{2}\lambda^2\cos^2\omega)$

$$\frac{c^{2}}{C^{3}} = \frac{c^{2}}{r^{2}} \left(1 + \frac{1}{2} \lambda^{2} \cos^{2} \omega \right)^{2} = \sin^{2} \omega \left(1 + \lambda^{2} \cos^{2} \omega \right) = \frac{\sin^{2} \beta}{1 + \lambda^{2} \cos^{2} \omega},$$

und bamit folgt in gleichem Grabe ber Annaherung

$$P = \frac{G \mu M}{C^2} \left(1 - \frac{7}{10} \lambda^2 + \frac{1}{10} \lambda^2 \sin^2 \beta\right),$$

wonach bie Junahme ber Intensität ber Schwere bem Quabrat bes Breitesinus proportional ift.

Enblich kann man noch bie anziehenbe Wirkung bes Spharoibs mit berjenigen einer Angel von gleicher Maffe und Dichte vergleichen, beren halbmeffer r, also burch bie Bedingung:

$$\frac{4}{3}\pi q r^3 = \frac{4}{3}\pi q A^2 C$$
 , $r^3 = C^3(1+\lambda^2)$

bestimmt wird; er ist offenbar kleiner als A und größer als C und gleich bem Fahrstrahl r, für welchen man hat

$$\sqrt{rac{1+\lambda^2}{1+\lambda^2\sin^2\omega}}=\sqrt[3]{1+\lambda^2}$$
 ober $\sin^2\omega=rac{1}{3}$,

fo daß die geographische Breite seines Endpunktes ober Parallelkreises burch die Gleichung:

$$\sin^2 \beta = \frac{1}{3} \left(1 + \frac{2}{3} \lambda^2 \right)^2 = \frac{1}{3} \left(1 + \frac{4}{3} \lambda^2 \right)$$

gegeben ift, woraus man als erfte Annaherung

$$\sin^2\beta = \frac{1}{3}$$

Man hat dann ferner

$$C^2 = \frac{r^2}{(1+\lambda^2)^{\frac{1}{4}}} = \frac{r^2}{1+\frac{1}{4}\lambda^2}$$

unb

$${f P} = {4 \over 3} \pi \, {f G} \, \mu \, {f q} \, {f r} , \left[1 + {1 \over 10} \lambda^2 \left(\sin^2 \beta - {1 \over 3} \right)
ight] \, ,$$

worans folgt, daß für $\sin^2\beta = \frac{1}{4}$, $P = \frac{1}{4}\pi G \mu qr$, wird, daß also für einen Punkt des Paralleltreifes, für welchen bas Quabrat bes Breitefinus = 1 ift, bie angiehende Wirtung bes Spharoibs nabe biefelbe ift, als wenn die Maffe besselben in seinem Mittelpuntte vereinigt ware.

Diefer Sat wird fich auch noch auf bie Erbe anwenden laffen, obgleich fie nicht homogen ift, ba bie Beränderung ber Schwere boch mur ein sehr Meiner Theil ber mittleren Intensität biefer Rroft ift.

S. 116.

Wenden wir uns nun zu ber Untersuchung bes erften ber in S. 110 gmannten Falle, nämlich bestenigen, wo bie Wirkung eines homogenen Ellipsoids auf einen außerhalb liegenben materiellen Punkt zu bestimmen ift.

Rehmen wir bagu bie ursprunglichen Werthe (69) in S. 99 ber brei Componenten X, Y, Z und beachten, daß fich aus dem Werthe von w

$$= \sqrt{(x-a)^2 + (y-b)^2 + (z-c)^2}$$

bie Aenberungsgesete:

$$\frac{dw}{dx} = -\frac{a-x}{w} \quad i \quad \frac{dw}{dy} = -\frac{b-y}{w} \quad i \quad \frac{dw}{dz} = -\frac{a-z}{w}$$

ergeben, fo konnen wir biefelben unter bie Form bringen:

worln w_x und w_{**} bie Grenzen von w bebeuten, die den Grenzen x und x_0 von x entsprechen, w_y und w_y , die Grenzwerthe für y=y und $y=y_0$, und w_x , w_{**} , die Werthe sener Veränderlichen für die Grenzen z und z_0 von z, wobei sedesmal die beiden andern Veränderlichen constant bleiben. Führt man dann die Integrationen in Bezug auf w aus und bezeichnet den Werth von $\int dw.f(w) durch \Delta.F(w)$, so erhält man für einen homogenen Körper

$$X = G \mu q \int_{y_0}^{y} dy \cdot \int_{z_0}^{z} dz \cdot [F(w_{z_0}) - F(w_{z})]$$

$$Y = G \mu q \int_{x_0}^{x} dx \cdot \int_{z_0}^{z} (F(w_{y_0}) - F(w_{y})]$$

$$Z = G \mu q \int_{x_0}^{x} dx \cdot \int_{y_0}^{y} dy \cdot [F(w_{z_0}) - F(w_{z})]$$

und man fieht baraus, daß in unserm Falle, wo die Gleichung der begrenzenden Fläche bes Ellipsvids, nämlich

$$\frac{x^2}{A^2} + \frac{y^2}{B^2} + \frac{z^2}{C^2} = 1 ,.$$

ganz symmetrisch ist in Bezug auf die brei Beränderlichen, die zu ben Achsen der y und z parallelen Kräfte Y und Z aus dem Werthe von X durch entsprechende Vertauschung der Halbachsen A, B, C gefunden werden können.

Ich beschäftige mich beshalb vorerft mit ber erften ber Gleichungen (h) allein und setze in berselben

$$x = Ax'$$
, $y = B\dot{y}$, $z = Cz'$,

so daß die Gleichung des Ellipsoids die einfache Form:

i.)
$$x'^2 + y'^2 + z'^2 = 1$$

annimmt, und die genannte Gleichung wird

$$X = G \mu q B C \int_{y_0'}^{y'} \int_{z_0'}^{z'} [F(w_{x_0}) - F(w_x)].$$

Als Grenzwerthe von w findet man dadurch, und ba x0 =- x ift,

$$w_x^2 = (a - Ax')^2 + (b - By')^2 + (c - Cx')^2,$$

$$w_{xx}^2 = (a + Ax')^2 + (b - By')^2 + (c - Cx')^2,$$

worin noch der Grenzwerth von x' in Function von y' und z', ufmilich

$$x' = \sqrt{1 - y'^2 - z'^2}$$

einzuführen ware, wenn die Integration weiter fortgesetzt werden sollte, was indessen für den gewöhnlichen Fall: $f(w) = \frac{1}{w^2}$ auf directem und einfachem Wege nicht möglich; für unsern Zweck übrigens auch nicht nothwendig ist.

Für ein anderes homogenes Ellipsoid, beffen Salbachfen A', B', C'

find, beffen Bleichung bemnach bie Formen:

$$\frac{x^2}{A'^2} + \frac{y^2}{B'^2} + \frac{z^2}{C^2} = 1 \ , \quad x''^2 + y''^2 + z''^2 = 1$$

erhält, worin $\mathbf{x}'' = \frac{\mathbf{x}}{\mathbf{A}'}$, u. s. s. f. ist und welches dieselbe Dichte q besseht, wie das gegebene, hat man als Werth der zur Achse der x paralichen Componenten X' seiner anziehenden Wirtung auf einen Punkt, bessen Coordinaten a', d', o' sind und bessen Wasse ebenfalls μ ist, den Ausdruck:

$$\mathbf{X}^{i} = \mathbf{G} \mu \mathbf{q} \mathbf{B}^{i} \mathbf{C}^{i} \int_{\mathbf{Y}_{\mathbf{q}}^{i}}^{\mathbf{Y}^{i}} \int_{\mathbf{z}_{\mathbf{q}}^{i}}^{\mathbf{z}^{i}} \left[\mathbf{F}(\mathbf{w}_{\mathbf{z}_{\mathbf{q}}^{i}}) - \mathbf{F}(\mathbf{w}_{\mathbf{z}^{i}}) \right]$$

und jur Bestimmung ber beiben Grenzwerthe w. und w., welche ben Grenzen x und xo von x entsprechen, bie Gleichungen:

$$\begin{aligned} w_{x'}^{2} &= (a' - A'x'')^{2} + (b' - B'y'')^{2} + (c' - C'z'')^{2}, \\ w_{xo'}^{2} &= (a' + A'x'')^{2} + (b' - B'y'')^{2} + (c' - C'z'')^{2}, \end{aligned}$$

worin x felbft noch burch $\sqrt{1-y''^2-z''^2}$ gu erfeten ift.

Ich nehme nun das zweite Elipsoid so an, daß es mit dem ersten gegebenen den Mittelpunkt und die Brennpunkte gemeinschaftlich hat dind ben angegriffenen Bunkt abe geht, so daß man hat

$$\frac{a^2}{A'^2} + \frac{b^2}{B'^2} + \frac{c^2}{C'^2} = 1.$$
 (k)

Bezeichnet man bann die absoluten Greentrizitäten zweier hauptschnitte ber beiben Elipsoibe mit den Chenen ber xy und ber xz mit E, und E2, so hat man guch

$$\dot{B}^{1} = \dot{A}^{2} + \dot{E}_{1}^{2}$$
, $\dot{B}^{2} = \dot{A}^{2} - \dot{E}_{1}^{2}$
 $\dot{C}^{2} = \dot{A}^{3} + \dot{E}_{1}^{2}$, $\dot{C}^{2} = \dot{A}^{2} - \dot{E}_{2}^{2}$

imb folglich.

1.)
$$B'^2-B^2=C'^2-C^2=A'^2-A^2$$
.

Ferner nehme man an, daß der von dem zweiten Ellipsoid angegriffene Punkt a' b' c' auf der Oberstäche des ersten liege und zwar so, daß seine Coordinaten durch die Beziehungen:

m.)
$$\begin{cases}
a': a = A : A' \\
b': b = B : B' \\
e': c = C : C'
\end{cases}$$

bestimmt werben, daß sich also die Coordinaten ber beiben angegriffenen Puntte wie die bazu parallelen Achsen ber anziehenden Ellipsoide verhalten, ober baß die beiben angegriffenen Puntte entsprechende Puntte ber Begrenzungsflächen biefer Körper sind.

Beachtet man bann, baß die Gleichungen ber beiben Ellipsoide mit den Veränderlichen x', y', z' und x'', y'', z'' ganz identisch sind, daß ebenso die Grenzen dieser Veränderlichen dieselben Werthe haben, nämtich sur x' und x'' die bereits angegebenen, sür x' und x'' bei der zweiten Integration $\pm \sqrt{1-y'^2}$ und $\pm \sqrt{1-y''^2}$ und für y' und y'' bei der letten Integration ± 1 , so wird man einsehen, daß in dem Werthe von X' die Veränderlichen x', y', z' statt der Veränderlichen x'', y'', z'' gesett werden können, wodurch nun die Werthe von w_2 und w_2'' mit Beachtung der aus den Proportionen (m) sich ergebenden Werthe von x', b', c' und a' A', b' B', c' C' die Formen annehmen:

$$\begin{split} w_{x}^{2} &= a^{2} + b^{2} + c^{2} - 2(aAx' + bBy' + cCx') + A^{2}x'^{2} + B^{2}y'^{2} + C^{2}x'^{2}, \\ w_{x}'^{2} &= a^{2} \frac{A^{2}}{A'^{2}} + b^{2} \frac{B^{2}}{B'^{2}} + c^{2} \frac{C^{2}}{C'^{2}} - 2(aAx' + bBy' + cCx'), \\ &+ A'^{2}x'^{2} + B'^{2}y'^{2} + C'^{2}x'^{2}. \end{split}$$

Die Differenz biefer beiben Ausbrude gibt bemnach mit Berücklichtigung ber Gleichungen (1)

$$w_{x^2} - w_{x'^2} = (A'^2 - A^2) \left[\frac{a^2}{A'^2} + \frac{b^2}{B'^2} + \frac{c^2}{C'^2} - (x'^2 + y'^2 + x'^2) \right]$$

bind anfolde per Gleichnuden (i) und (k)

$$\mathbf{w}_{1}^{2}-\mathbf{w}_{2}^{\prime 2}=0, \quad \mathbf{w}_{2}=\mathbf{w}_{2}^{\prime 3}=$$

unabhängig von jedem besondern Werthe von A und A'. Auf gleichem Wege ergibt fich w. = w., also auch

$$F(w_x') = F(w_x)$$
, $F(w_{x0}') = F(w_{x0})$

und folglich

$$\int_{\gamma_0}^{\gamma'} \int_{z'_0}^{z'} dz' \cdot [F(w_z) - F(w_{z_0})] = \int_{\gamma_0''}^{\gamma''} \int_{z_0''}^{z''} [F(w_{z'}) - F(w_{z_0}')].$$

Bezeichnet man also ben Werth bieser Integrale zur Abkurzung mit I, so sindet man

$$X = G\mu qBC.J$$
, $X' = G\mu qB'C'.J$

und bemnach für jebe beliebige Function f(w) von w

$$X : X' = BC : B'C'$$
.

Für die beiben andern Componenten hat man dann zufolge ber obensemachten Bemerkung in Betreff ber Symmetrie ihrer Werthe

$$\mathbf{Y}:\mathbf{Y}'=\mathbf{AC}:\mathbf{A'C'},$$

$$Z:Z'=AB:A'B',$$

mb biefe brei Proportionen bruden ben merkwürbigen Sah aus, baß bie anziehenben Wirkungen, welche zwei homogene Glipe soibevon gleicher Dichte und mit gemeinschaftlichen Wittelund Brennpunkten gegenseitig auf zwei entsprechende Punkte ihrer Oberflächen parallel zu einer der Achsen ausüben, sich wie die Producte der beiden andern Achsen ober wie die Flächeninhalte der zu jener Achse senkten Dauptschnitte verhalten, und zwar bei jedem beliedigen Besehe der gegenseitigen Anziehung zweier materiellen Bunkte.

S. 117:

Bezeichnen wir nun weiter mit X", Y", Z" die drei Componenten der anziehenden Wirkung, welche von dem zweiten Ellipsoid auf den in seiner Begrenzungsstäche liegenden Punkt abe ausgeübt wird; es berhalten sich dann nach S. 112 (g) für den Fall $f(w) = \frac{1}{w^2}$ die Seitenwirkungen X", Y", Z" und X', Y', Z' dieses Körpers auf die beiden Punkte abe und a'd'e' wie die parallelen Coordinaten derzielben, steben also wie diese Coordinaten selbst im umgekehrten Berhältnisse

ber parallelen Achsen ber beiben Glipsoibe, auf benen fie liegen; man hat baber

$$\begin{cases} X': X' = a': a = A: A', \\ Y': Y' = b': b = B: B', \\ Z': Z' = c': c = C: C', \end{cases}$$

und wenn man biese brei Proportionen Glieb für Glieb mit benen bes vorigen S. multiplicirt, so folgt

$$(a,b)$$
 $X: X' = Y: Y' = Z: Z' = ABC: A'B'C' = M: M'.$

Man schließt baraus, baß bie Wirkungen ber beiben Ellipfoibe auf ben Punkt abo, ber auf ber Oberfläche bes zweiten liegt, in bemfelben Verhältnisse ftehen, wie bie Probucte ber brei Achsen ober wie bie Massen M und M' jener Körper.

Nehmen wir endlich noch ein brittes homogenes Ellipsoid von gleicher Dichte, wie die vorigen, welches mit diesen beiden ebenfalls Mittelpunkt und Brennpunkte gemeinschaftlich hat, deffen Halbachsen A., B., C., seien und bessen Wirkung auf den Punkt abe durch die rechtwinkligen Componenten X., Y., Z., ausgebrückt wird, so haben wir in gleicher Weise wie vorher

$$X_i : X' = Y_i : Y' = Z_i : Z' = A_i B_i C_i : A' B' C' = M_i : M'$$

und die Bergleichung biefer fortlaufenden Proportion mit der vorherzgehenden (n) gibt die neue:

$$X : X_i = Y : Y_i = Z : Z_i = ABC : A_iB_iC_i = M : M_i$$

Es geht daraus der ebenfalls bemerkenswerthe Sat hervor, daß die Wirkungen, welche von irgend zwei gleich dichten und homogenen Ellipsoiden mit gemeinschaftlichen Mittel= und Brennpunkten auf benfelben außerhalb ihrer Wasse liegenden Punkt ausgeübt werden, in demselben Verhält nisse stehen, wie die Massen dieser Körper, wobei jedoch nicht zu übersehen ist, daß dieser Sat nicht wie der vorhergehende für jedes Geset der Anziehung gilt, sondern nur für das in der Natur statzkabende bewiesen ist.

S. 118.

Der burch die fortlaufende Proportion (n) ausgebrückte Sat führt uns nun gur Auflösung unserer Aufgabe. Denn bie in S. 113 gefun= benen allgemeinen Ausbrucke (80) und (81) geben für die Werthe ber Seitentrafte X", Y", Z", welche bie Wirtung eines Ellipsoibs, beffen Achsen A'B' C' find, auf einen Buntt abc seiner Oberfläche vorftellen, indem man für die Größen 2, und 22 ihre jetigen Werthe:

$$\lambda_1^2 = \frac{A'^2 - C'^2}{C'^2}$$
 , $\lambda_2^2 = \frac{B'^2 - C'^2}{C'^2}$

einführt, die Ausbrücke:

1

$$\begin{split} \mathbf{X}' &= \mathbf{G} \mu \mathbf{M}' \frac{3\mathbf{a}}{\mathbf{C}'^3} \int_0^1 \mathbf{d} \mathbf{z}' \cdot \frac{\mathbf{z}'^2}{\sqrt{\left(1 + \frac{\mathbf{A}'^2 - \mathbf{C}'^2}{\mathbf{C}'^2} \mathbf{z}'^2\right)^3}} \sqrt{1 + \frac{\mathbf{B}'^2 - \mathbf{C}'^2}{\mathbf{C}'^2} \mathbf{z}'^2} \\ \mathbf{Y}'' &= \mathbf{G} \mu \mathbf{M}' \frac{3\mathbf{b}}{\mathbf{C}'^3} \int_0^1 \mathbf{d} \mathbf{z}' \cdot \frac{\mathbf{z}'^2}{\sqrt{1 + \frac{\mathbf{A}'^2 - \mathbf{C}'^2}{\mathbf{C}'^2} \mathbf{z}'^2}} \sqrt{\left(1 + \frac{\mathbf{B}'^2 - \mathbf{C}'^2}{\mathbf{C}'^2} \mathbf{z}'^2\right)^3} \\ \mathbf{Z}'' &= \mathbf{G} \mu \mathbf{M}' \frac{3\mathbf{c}}{\mathbf{C}'^3} \int_0^1 \mathbf{d} \mathbf{z}' \cdot \frac{\mathbf{z}'^2}{\sqrt{1 + \frac{\mathbf{A}'^2 - \mathbf{C}'^2}{\mathbf{C}'^2} \mathbf{z}'^2}} \sqrt{1 + \frac{\mathbf{B}'^2 - \mathbf{C}'^2}{\mathbf{C}'^2} \mathbf{z}'^2} \end{split}$$

Macht man dann $\frac{z'}{C'} = \frac{z}{C}$, woraus sich z = 0 für z' = 0, $z = \frac{C}{C'}$ für z'= 1 ergibt, beachtet bie Bleichungen (1) unter ber Form:

$$A'^2 - C'^2 = A^2 - C^2$$
, $B'^2 - C'^2 = B^2 - C^2$

und multiplicirt jeden der drei vorhergehenden Ausdrucke mit m., so findet man zufolge der Proportionen (n) und indem man wieder

$$\frac{A^2-C^2}{C^2}$$
 burch λ_1^2 , $\frac{B^2-C^2}{C^2}$ burch λ_2^2

erset, die Ausbrücke:

$$\begin{cases} X = G\mu M \frac{3a}{C^3} \int_0^{\frac{C}{C'}} \frac{z^2}{\sqrt{(1+\lambda_1^2 z^2)^3} \sqrt{1+\lambda_2^2 z^2}}, \\ Y = G\mu M \frac{3b}{C^3} \int_0^{\frac{C}{C'}} \frac{z^2}{\sqrt{1+\lambda_1^2 z^2} \sqrt{(1+\lambda_2^2 z^2)^3}}, \\ Z = G\mu M \frac{3c}{C^3} \int_0^{\frac{C}{C'}} \frac{z^2}{\sqrt{1+\lambda_1^2 z^2} \sqrt{1+\lambda_2^2 z^2}}, \end{cases}$$

ober wenn man ben Werth bes letten Integrals mit L' bezeichnet, wie früher bie Ausbrücke:

85.)
$$\begin{cases} Z = G\mu M \frac{3c}{C^3} L' \\ Y = G\mu M \frac{3b}{C^3} \cdot \frac{\delta \cdot \lambda_2 L'}{\delta \lambda_2} \\ X = G\mu M \frac{3a}{C^3} \cdot \frac{\delta \cdot \lambda_1 L'}{\delta \lambda_1} \end{cases}$$

als Werthe ber brei Seitenwirkungen X, Y, Z bes gegebenen Ellipsoibs auf den gegebenen außerhalb liegenden Punkt.

Die vollständige Auflösung ber Aufgabe hangt bemnach noch von ber Bestimmung ber Achse C' ab, und biese erfolgt aus ber Bebingungs-Gleichung:

$$\frac{\cdot \ a^2}{C'^2 + A^2 - C^2} + \frac{b^2}{C'^2 + B^2 - C^2} + \frac{c^2}{C'^2} = 1 \ ,$$

welche mit ber Gleichung (k) gleichbebeutend ist. Diese Gleichung ist in Bezug auf C'^2 vom britten Grabe und gibt für biese Größe jedenfalls eine positive Wurzel, da ihre linke Seite, wenn sie auf Null gebracht ist, zwischen $C'^2=0$ und $C'^2=\infty$ das Zeichen wechselt, und wie leicht zu sehen, auch nur eine; die negativen Wurzeln geben natürlich imaginäre Werthe für C'; die keinem Elipsoid angehören können.

Liegt der angegriffene Punkt wieder auf der Oberfläche des gegebenen

Ellipsoids, so hat man C'=C, $\frac{C}{C'}=1$, also L'=L, und die Gleichungen (85) gehen wieder in die Ausbrücke (81) über.

S. 119.

Aus den vorhergehenden Ergebnissen ist nun in Betress der beiden Umbrehungs-Ellipsoide leicht zu schließen, daß die entsprechenden Ausbrücke für die der Componenten ihrer anziehenden Wirkung auf einen außerhalb liegenden Punkt aus den für einen Punkt auf der Odersläche gefundenen Werthen (82) und (83) einsach dadurch hervorgehen, daß man daselbst in den eingeklammerten Factoren $\frac{C}{C}$ k statt λ seht. Denn macht man in unsern zulest erhaltenen Gleichungen (84), nachdem man entweder $\lambda_2 = \lambda_1 = \lambda$ oder $\lambda_2 = 0$ angenommen hat, je nachsem die Achse C oder die Achse A die Umbrehungsachse ist, λ z = u, so werden die Grenzen von u offendar 0 und λ $\frac{C}{C}$, und man erhält im ersten Falle

$$Z = G \mu M \frac{3 c}{C^3 \lambda^3} \int_0^{\frac{C}{C} \lambda} \frac{u^2}{1+u^2},$$

im zweiten

Für ein abgeplattetes Sphäroid nehmen demnach die Werthe der drei Seitenwirkungen auf einen außerhalb liegenden Punkt die Formen an:

$$X = G\mu M \frac{3a}{2C^3\lambda^3} \left(\arctan \frac{C\lambda}{C'} - \frac{CC'\lambda}{C'^2 + C^2\lambda^2} \right)$$

$$Y = G\mu M \frac{3b}{2C^3\lambda^3} \left(\arctan \frac{C\lambda}{C'} - \frac{CC'\lambda}{C'^2 + C^2\lambda^2} \right)$$

$$Z = G\mu M \frac{3c}{C^3\lambda^3} \left(\frac{C\lambda}{C'} - \arctan \frac{C\lambda}{C'} \right)$$
(86.

und für ein spindelförmiges Umbrehungsellipsoid werden fie

$$X = G\mu M \frac{3a}{C^3 \lambda^3} \left[logn \left(\frac{C\lambda}{C'} + \sqrt{1 + \frac{C^2 \lambda^2}{C'^2}} \right) - \frac{\frac{C\lambda}{C'}}{\sqrt{1 + \frac{C^2 \lambda^2}{C'^2}}} \right],$$

$$Y = G\mu M \frac{3b}{2C^3 \lambda^3} \left[\frac{C\lambda}{C'} \sqrt{1 + \frac{C^2 \lambda^2}{C'^2}} - logn \left(\frac{C\lambda}{C'} + \sqrt{1 + \frac{C^2 \lambda^2}{C'^2}} \right) \right],$$

$$Z = G\mu M \frac{3c}{2C^3 \lambda^3} \left[\frac{C\lambda}{C'} \sqrt{1 + \frac{C^2 \lambda^2}{C'^2}} - logn \left(\frac{C\lambda}{C'} + \sqrt{1 + \frac{C^2 \lambda^2}{C'^2}} \right) \right].$$

Der Werth von C' wird fur ben ersten Korper burch bie Gleichung:

$$\frac{a^2+b^2}{C^2+A^2-C^2}+\frac{c^2}{C^2}=1 \text{ ober } C^4-C^2(e^2-E^2)-E^2c^2=0$$

gegeben, für ben zweiten Rorper bagegen aus ber Bleichung :

$$\frac{a^2}{C'^2+A^2-C^2} + \frac{b^2+c^2}{C'^2} = 1 \text{ ober } C'^4 - (e^2-E^2) - E^2(b^2+c^2) = 0$$

gezogen, welche wie die erstere nur noch vom zweiten Grade in Bezug auf C'^2 ist und worin $a^2 + b^2 + c^2$ burch e^2 , $A^2 - C^2$ burch E^2 ersfett wurde.

Wird A=C=R, E=0, so gehen beibe Körper in bie Kugelgestalt über, und die vorhergehenden Gleichungen geben

$$C = 0$$
 , $C = 0$;

bie Werthe der Componenten X, Y, Z bagegen nehmen wieder die unbestimmte Form $\frac{0}{0}$ an, und man findet auf die obendemerkte Weise und mit dem Werthe C'=e in beiden Fällen für die Resultirende derfelben den in \S . 107 für die Rugel erhaltenen Ausdruck wieder.

Der zweite Werth C'=0 macht nach bemselben Verfahren die Werthe von X, Y, Z unendlich; sucht man aber den wahren Werth von $\frac{\lambda^2}{C'^2}$, welcher für unsern Fall sich unter der Form $\frac{0}{0}$ zeigt, indem man $\frac{E^2}{C^2}$ für λ^2 und sür C'^2 die Wurzel:

$$C'^2 = \frac{e^2 - E^2 - \sqrt{(e^2 - E^2)^2 + 4E^2c^2}}{2}$$

ber ersten ber obigen Gleichungen einführt, welche auch bie entsprechenbe Burzel ber zweiten ber Form nach vertreten kann, nimmt bann bas Aenberungsgesetz vom Jähler und Nenner bes baburch entstehenben Bruches:

$$\frac{\lambda^2}{C^2} = \frac{2E^2}{C^2 \left[e^2 - E^2 - \sqrt{(e^2 - E^2)^2 + 4E^2c^2} \right]}$$

in Bezug auf E als Beränderliche und sett endlich E=0, so findet man für beibe EUpsoibe

$$\frac{\lambda^2}{C^2}$$
 entweber $=-\frac{2}{C^2c^2}$, ober $=-\frac{2}{C^2(b^2+c^2)}$,

und es wird bemnach $\frac{\lambda}{G'}$ in jedem Falle imaginar.

§. 120.

Die vorausgegangenen Erörterungen schließe ich mit einer bemerstenswerthen Folgerung, welche aus bem am Ende des S. 116 ausselprochenen Sate in Bezug auf die anziehende Wirkung zweier consernisschen Rugeln gezogen werden kann.

Bezeichnen wir nämlich diese Kugeln mit K und k, ihre Halbmesser mit R und r, die Wirkung der ersten größern auf einen Punkt in der Oberstäche der zweiten fleinern mit P, die Wirkung der zweiten auf einen Punkt in der Oberstäche der erstern mit p, so haben wir unter der Boraussetzung, daß beibe Kugeln homogen sind und gleiche Dichte haben, nach dem angeführten Sate

$$P:p=R^2:r^2,$$

b. h. die genannten Wirkungen verhalten sich wie die Duadrate ber halbmesser oder wie die Oberflächen der beiden Angeln.

Aus diefer Proportion zieht man die Gleichungen:

$$P=p\frac{R^2}{r^2}\quad,\qquad p=P\frac{r^2}{R^2}\,,$$

burch welche die Intensität der Wirkung einer Rugel auf einen außer= halb liegenden Punkt bestimmt werden kann, wenn die auf einen im Innern liegenden bekannt ift, und umgekehrt, und zwar für jebes be-

liebige Geset ber Anziehung.

Sollen 3. B. biese Wirkungen unter ber Voraussetzung bestimmt werben, daß die Wirkung einer Augel auf einen im Innern liegenden Punkt von dem Halbmeffer R der Augel unabhängig sei, so wird P nur eine Function des Abstandes r des angegriffenen Punktes von dem Mittelpunkte der Augel sein und demnach diese anziehende Araft durch

$$P = G\mu\varphi(r)$$

ausgebrückt werden, worin $\varphi(r)$ irgend eine Function von r bezeichnet. Ebenso wird die Wirkung P' einer andern Kugel, deren Halbmesser R' größer als R ist, auf einen Punkt in der Entsernung r von ihrem Mittelpunkte in berselben Boraussehung durch $G\mu\varphi(r)$ gemessen werden, also P' = P sein. Die Wirkung der Kugelschale, welche von dieser letzteren Kugel übrig bleibt, wenn die erstere weggenommen wird, und in deren hohlem Raume sich dann der angegriffene Punkt besindet, ist aber offendar auch dem Unterschiede der Wirkungen beider Kugeln gleich; diese Wirkung ist folglich nach unserer Boraussesetzung immer Rull.

Nach dem obigen Sate erhält man ferner für die Wirkung p der Rugel k vom Halbmeffer r auf einen Punkt außerhalb berselben in der Entsernung R vom Mittelpunkte den Werth:

$$p = G \mu \varphi(r) \frac{r^2}{R^2};$$

bezeichnet man bann bie Masse ber Augel vom Salvmesser r mit m und die Entfernung bes Mittelpunktes der Anziehung dieser Masse von dem angegriffenen Punkte, wie früher, mit W,, so hat man jedenfalls auch

 $p = G\mu m f(\mathbf{W}_i)$,

worin die Function $f(\mathbf{W}_i)$ wieder das Gesetz der Anziehung zweier matertellen Punkte ausbrückt. Die Vergleichung dieser beiden Werthe von p gibt $\mathbf{m}\,f(\mathbf{W}_i)\,\mathbf{R}^2 = \mathbf{r}^2\varphi(\mathbf{r})$

ober, ba $m=\frac{4}{3}\pi q r^3$ ist und bemnach $\frac{r^2 \varphi(r)}{m}=\psi(r)$ geset werben kann,

$$f(\mathbf{W}_{i}) = \frac{\psi(\mathbf{r})}{\mathbb{R}^{2}}.$$

Aus biesem Ausbrucke läßt sich aber bie Form ber Function f (W,) ober bas Gesetz ber gegenseitigen Anziehung nicht bestimmen. Setzen wir besthalb noch bie Bebingung, daß ber Mittelpunkt ber Augel zugleich Mittelpunkt ber Anziehung, daß also W, = R sei, so hat man

$$f(\mathbf{W}_{i}) = f(\mathbf{R}) = \frac{\psi(\mathbf{r})}{\mathbf{R}^{2}},$$

und ba man immer f('1) = 1 haben muß, fo folgt

$$\psi(r) = 1$$
 , $f(R) = \frac{1}{R^2}$, $\varphi(r) = \frac{4}{3}\pi q r$,

und damit erhält man

$$P = G \mu m \frac{1}{r^2} = \frac{4}{3} \pi G \mu q r$$
, $p = G \mu m \frac{1}{R^2}$.

Das Gefet ber Natur ift bemnach bas einzige, nach welschem gleichzeitig ber Mittelpunkt einer homogenen Augel Mittelpunkt ber Anziehung und bie Wirkung einer homosgenen Augelschale auf einen in ihrem hohlen Naume befindlichen Punkt Rull ift.

IV. Gegenseitige Wirfung zweier Retigen Spfteme.

S. 121.

Bezeichnen wir wieber, wie früher (§. 98) bie Coordinaten eines Punktes bes angreifenden Körpers mit x, y, z in Bezug auf ein Coordinatenschiftem, bessen Ansangspunkt vorerst beliebig angenommen werben kann, und mit t, u, v die Coordinaten eines Punktes in dem ansgezissenen Körper in Bezug auf dieselben Achsen, so erhalten wir nach dem Vorhergehenden (§. 99) für die drei rechtwinkligen Componenten P cos Px, P cos Py, P cos Pz den von dem ersten System oder Körper auf den materiellen Punkt tuv des zweiten ausgeübten Wirkung P, wenn die Masse dieses letztern Punktes einstweilen wieder durch μ und das Geset der gegenseitigen Anziehung zweier Punkte durch f(w) worgestellt wird, die Ausbrücke:

$$P \cos \widehat{Px} = G \mu \int_{x_0}^{x} dx \cdot \int_{y_0}^{y} dy \cdot \int_{z_0}^{z} dz \cdot q_i \frac{t-x}{w} f(w),$$

$$P \cos \widehat{Py} = G \mu \int_{x_0}^{x} dx \cdot \int_{y_0}^{y} dy \cdot \int_{z_0}^{z} dz \cdot q_i \frac{u-y}{w} f(w),$$

$$P \cos \widehat{Pz} = G \mu \int_{x_0}^{x} dx \cdot \int_{y_0}^{y} dy \cdot \int_{z_0}^{z} dz \cdot q_i \frac{v-z}{w} f(w),$$

in welchen q_4 die Dichte in dem Punkte xyz des wirkenden Spstems vorstellt und als eine Function der Beränderlichen x, y, z zu betrachten ist. Diese Wirkung P kann nun wieder in eine fördernde Wirkung P von gleicher Intensität und Richtung zerlegt werden, von welcher die vorstehenden Werthe demnach ebenfalls die rechtwinkligen Componenten ausbrücken, und in ein Woment Mp, dessen rechtwinkliche Componenten Mx, Mx, Mz wieder die bekannten Werthe:

$$M_{z} = t \cdot P \cos \widehat{P_{y}} - u \cdot P \cos \widehat{P_{x}}$$

$$M_{y} = v \cdot P \cos \widehat{P_{x}} - t \cdot P \cos \widehat{P_{z}}$$

$$M_{x} = u \cdot P \cos \widehat{P_{z}} - v \cdot P \cos \widehat{P_{y}}$$

erhalten werben, bie mit Berücksichtigung ber obigen Gleichungen bie Formen annehmen:

$$\begin{split} & \left(\mathbf{M}_{\mathbf{Z}} \!\! = \! \mathbf{G} \mu \right[\mathbf{t} \int_{\mathbf{x}_{\bullet}}^{\mathbf{x}} \int_{\mathbf{y}_{\bullet}}^{\mathbf{y}} \! \frac{\mathbf{t}}{\mathbf{d}\mathbf{z}} . \mathbf{q}_{\mathbf{i}} \, \frac{\mathbf{u} \! - \! \mathbf{y}}{\mathbf{w}} \! f(\mathbf{w}) \! - \! \mathbf{u} \int_{\mathbf{x}_{\bullet}}^{\mathbf{x}} \int_{\mathbf{y}_{\bullet}}^{\mathbf{y}} \int_{\mathbf{z}_{\bullet}}^{\mathbf{z}} \! \frac{\mathbf{t} \! - \! \mathbf{x}}{\mathbf{w}} \! f(\mathbf{w}) \right], \\ & \left(\mathbf{M}_{\mathbf{Z}} \!\! = \! \mathbf{G} \mu \right[\mathbf{v} \int_{\mathbf{x}_{\bullet}}^{\mathbf{x}} \int_{\mathbf{y}_{\bullet}}^{\mathbf{y}} \int_{\mathbf{z}_{\bullet}}^{\mathbf{z}} \! \frac{\mathbf{t} \! - \! \mathbf{x}}{\mathbf{w}} \! f(\mathbf{w}) \! - \! \mathbf{t} \int_{\mathbf{x}_{\bullet}}^{\mathbf{x}} \int_{\mathbf{y}_{\bullet}}^{\mathbf{y}} \int_{\mathbf{z}_{\bullet}}^{\mathbf{z}} \! \frac{\mathbf{t} \! - \! \mathbf{x}}{\mathbf{w}} \! f(\mathbf{w}) \right], \\ & \left(\mathbf{M}_{\mathbf{x}} \!\! = \! \mathbf{G} \mu \right[\mathbf{u} \int_{\mathbf{x}_{\bullet}}^{\mathbf{x}} \int_{\mathbf{y}_{\bullet}}^{\mathbf{y}} \int_{\mathbf{z}_{\bullet}}^{\mathbf{z}} \! \frac{\mathbf{t} \! - \! \mathbf{x}}{\mathbf{w}} \! f(\mathbf{w}) \! - \! \mathbf{v} \int_{\mathbf{x}_{\bullet}}^{\mathbf{x}} \int_{\mathbf{y}_{\bullet}}^{\mathbf{y}} \int_{\mathbf{z}_{\bullet}}^{\mathbf{z}} \! \frac{\mathbf{v} \! - \! \mathbf{z}}{\mathbf{w}} \! f(\mathbf{w}) \right], \\ & \left(\mathbf{M}_{\mathbf{x}} \!\! = \! \mathbf{G} \mu \right[\mathbf{u} \int_{\mathbf{x}_{\bullet}}^{\mathbf{x}} \int_{\mathbf{y}_{\bullet}}^{\mathbf{y}} \int_{\mathbf{z}_{\bullet}}^{\mathbf{z}} \! \frac{\mathbf{v} \! - \! \mathbf{z}}{\mathbf{w}} \! f(\mathbf{w}) \! - \! \mathbf{v} \int_{\mathbf{x}_{\bullet}}^{\mathbf{x}} \int_{\mathbf{y}_{\bullet}}^{\mathbf{y}} \int_{\mathbf{z}_{\bullet}}^{\mathbf{z}} \! \frac{\mathbf{v} \! - \! \mathbf{z}}{\mathbf{w}} \! f(\mathbf{w}) \right], \end{split}$$

Beachtet man nun, daß nach den bisherigen Ergebnissen die Werthe für die Componenten der Wirkung eines Punktes auf einen andern zugleich die Aenderungsgesetze der Seitenwirkungen ausdrücken, welche von einem stetigen Systeme auf einen Punkt ausgeübt werden, wenn man darin statt der Masse m des wirkenden Punktes das Aensberungsgesetzt der Masse des wirkenden Körpers in Bezug auf die Aensberungsgesetzt der Masse des wirkenden Körpers in Bezug auf die Aens

berung ber Grenzen bes lettern einführt, so wird man baraus ohne besondere Ableitung schließen, daß die vorhergehenden Ausdrücke ebenso bie Aenderungsgesetze der fördernden und brehenden Componenten der von dem exsten Systeme auf das zweite ausgeübten Wirkungen in Bezug auf die Aenderung der Grenzen dieses Systems vorstellen, wenn darin statt der Wasse μ das Aenderungsgesetz der Wasse des zweiten oder ansgezissenen Systems. gesetzt wird. Bezeichnen wir also diese Componenten der Reihe nach mit $\Sigma \cdot P\cos Px$, etc., $\Sigma \cdot Mx$, etc., die Wasse letztern Körpers mit M_2 , seine Dichte in dem Punkte tuv mit q_2 , so erhalten wir für die erstern

$$\frac{d^{3} \cdot \Sigma \cdot P \cos \widehat{Px}}{dt du dv} = G \frac{d^{3} M_{2}}{dt du dv} \int_{x_{0}}^{x} \int_{y_{0}}^{y} \int_{z_{0}}^{z} dz \cdot q_{1} \frac{t-x}{w} f(w)$$

$$\frac{d^{3} \cdot \Sigma \cdot P \cos \widehat{Py}}{dt du dv} = G \frac{d^{3} M_{2}}{dt du dv} \int_{x_{0}}^{x} \int_{y_{0}}^{y} \int_{z_{0}}^{z} dz \cdot q_{1} \frac{u-y}{w} f(w)$$

$$\frac{d^{3} \cdot \Sigma \cdot P \cos \widehat{Pz}}{dt du dv} = G \frac{d^{3} M_{2}}{dt du dv} \int_{x_{0}}^{x} \int_{y_{0}}^{y} \int_{z_{0}}^{z} dz \cdot q_{1} \frac{v-z}{w} f(w)$$

und ebenso für die drehenden Wirkungen die Aenderungsgesetze:

$$\frac{d^3 \cdot \Sigma \cdot M_Z}{dt \, du \, dv} = G \left[\frac{d^3 M_2}{dt \, du \, dv} t \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \cdot \int_{z_0}^{z} \cdot \frac{u - y}{w} f(w) \right]$$

$$- \frac{d^3 M_2}{dt \, du \, dv} u \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \cdot \int_{z_0}^{z} \cdot \frac{t - x}{w} f(w)$$

$$\frac{d^3 \cdot \Sigma \cdot M_Y}{dt \, du \, dv} = G \left[\frac{d^3 M_2}{dt \, du \, dv} v \int_{x_0}^{x} \cdot \int_{y_0}^{y} \cdot \int_{z_0}^{z} \cdot \frac{t - x}{w} f(w) \right]$$

$$- \frac{d^3 M_2}{dt \, du \, dv} t \int_{x_0}^{x} \cdot \int_{y_0}^{y} \cdot \int_{z_0}^{z} \cdot \frac{v - z}{w} f(w)$$

$$\frac{d^3 \cdot \Sigma \cdot M_X}{dt \, du \, dv} = G \left[\frac{d^3 M_2}{dt \, du \, dv} u \int_{x_0}^{x} \cdot \int_{y_0}^{y} \cdot \int_{z_0}^{z} \cdot \frac{v - z}{w} f(w) \right]$$

$$- \frac{d^3 M_2}{dt \, du \, dv} v \int_{x_0}^{x} \cdot \int_{y_0}^{y} \cdot \int_{z_0}^{z} \cdot \frac{u - y}{w} f(w)$$

$$- \frac{d^3 M_2}{dt \, du \, dv} v \int_{x_0}^{x} \cdot \int_{y_0}^{y} \cdot \int_{z_0}^{z} \cdot \frac{u - y}{w} f(w)$$

Man hat aber auch

$$\frac{\mathrm{d}^3\,\mathrm{M}_2}{\mathrm{d}\,\mathrm{d}\,\mathrm{d}\,\mathrm{d}\,\mathrm{v}} = q_2\,,$$

und damit nehmen die Werthe für die Componenten ber forbernben Wirkung die Formen an:

$$\begin{split} \mathcal{Z}.P\cos\widehat{Px} &= G \int_{t_0}^t \int_{u_0}^u \int_{v_0}^v \int_{v_0}^x \int_{x_0}^x \int_{y_0}^y \int_{z_0}^z \int_{w}^z f(w), \\ \mathcal{Z}.P\cos\widehat{Py} &= G \int_{t_0}^t \int_{u_0}^u \int_{v_0}^v \int_{v_0}^x \int_{x_0}^x \int_{y_0}^y \int_{z_0}^z \int_{w}^z f(w), \\ \mathcal{Z}.P\cos\widehat{Pz} &= G \int_{t_0}^t \int_{u_0}^u \int_{v_0}^v \int_{v_0}^x \int_{x_0}^x \int_{y_0}^y \int_{z_0}^z \int_{w}^z f(w), \\ \mathcal{Z}.P\cos\widehat{Pz} &= G \int_{t_0}^t \int_{u_0}^u \int_{v_0}^v \int_{v_0}^x \int_{x_0}^x \int_{y_0}^y \int_{z_0}^z \int_{w}^z f(w). \end{split}$$

Machen wir bann wieder

$$\int dw \cdot f(w) = \Delta \cdot F(w) , \quad \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \cdot \int_{z_0}^{z} dz \cdot q_i F(w) = U,$$

so erhalten wir mit Rucficht auf ben Werth:

$$w^2 = (t-x)^2 + (u-y)^2 + (v-z)^2$$

bie Gleichungen:

$$\begin{split} &\int_{x_0}^x \int_{y_0}^y \int_{z_0}^z \int_{z_0}^z \frac{t-x}{w} f(w) = \int_{x_0}^x \int_{y_0}^y \int_{z_0}^z \int_{z_0}^z \frac{\partial \cdot F(w)}{\partial t} = \frac{\partial U}{\partial t}, \\ &\int_{x_0}^x \int_{y_0}^y \int_{z_0}^z \int_{z_0}^z \frac{u-y}{w} f(w) = \int_{x_0}^x \int_{y_0}^y \int_{z_0}^z \int_{z_0}^z \int_{z_0}^z \frac{\partial \cdot F(w)}{\partial u} = \frac{\partial U}{\partial u}, \\ &\int_{x_0}^x \int_{y_0}^y \int_{z_0}^z \int_{z_0}^z \frac{dz}{w} f(w) = \int_{x_0}^x \int_{y_0}^y \int_{z_0}^z \int_{z_0}^z \int_{z_0}^z \frac{\partial \cdot F(w)}{\partial v} = \frac{\partial U}{\partial v}, \end{split}$$

ba hier die frühere Bebingung in Betreff ber Unabhängigkeit ber Grenzen bes wirkenben Korpers von ben Beranberlichen t, u, v immer

erfüllt sein wirb. Damit nehmen bann bie obigen Berthe bie einfacheren Formen an:

$$\Sigma \cdot P \cos \widehat{Px} = G \int_{t_0}^{t} \int_{u_0}^{u} \int_{v_0}^{v} dv \cdot q_2 \frac{\partial U}{\partial t}$$

$$\Sigma \cdot P \cos \widehat{Py} = G \int_{t_0}^{t} \int_{u_0}^{u} \int_{v_0}^{v} dv \cdot q_2 \frac{\partial U}{\partial u}$$

$$\Sigma \cdot P \cos \widehat{Pz} = G \int_{t_0}^{t} \int_{u_0}^{u} \int_{v_0}^{v} dv \cdot q_2 \frac{\partial U}{\partial v}$$

$$\Sigma \cdot P \cos \widehat{Pz} = G \int_{t_0}^{t} \int_{u_0}^{u} \int_{v_0}^{v} dv \cdot q_2 \frac{\partial U}{\partial v}$$
(89.

Auf gleiche Weise findet man für die Momente D. Mz, D. Mx, D. Mx querft die Ausbrucke:

$$\begin{split} \boldsymbol{\mathcal{Z}}.\boldsymbol{M}_{\boldsymbol{Z}} &= \boldsymbol{G} \int_{t_{0}}^{t} \int_{u_{0}}^{t} du \cdot \int_{v_{0}}^{t} du \cdot q_{2} t \int_{x_{0}}^{x} \int_{y_{0}}^{x} dy \cdot \int_{z_{0}}^{z} dz \cdot q_{4} \frac{u-y}{w} f(w) \\ &- \boldsymbol{G} \int_{t_{0}}^{t} \int_{u_{0}}^{u} \int_{v_{0}}^{v} dv \cdot q_{2} u \int_{x_{0}}^{x} \int_{y_{0}}^{y} \int_{z_{0}}^{dz} q_{4} \frac{t-x}{w} f(w) \\ \boldsymbol{\mathcal{Z}}.\boldsymbol{M}_{\boldsymbol{Y}} &= \boldsymbol{G} \int_{t_{0}}^{t} \int_{u_{0}}^{u} \int_{v_{0}}^{v} \int_{v_{0}}^{x} \int_{x_{0}}^{x} \int_{y_{0}}^{y} \int_{z_{0}}^{z} dz \cdot q_{4} \frac{t-x}{w} f(w) \\ &- \boldsymbol{G} \int_{t_{0}}^{t} \int_{u_{0}}^{u} \int_{v_{0}}^{v} \int_{v_{0}}^{z} \int_{x_{0}}^{x} \int_{y_{0}}^{y} \int_{z_{0}}^{z} dz \cdot q_{4} \frac{t-x}{w} f(w) \\ &- \boldsymbol{\mathcal{Z}}.\boldsymbol{\mathcal{M}}_{\boldsymbol{X}} &= \boldsymbol{\mathcal{G}} \int_{t_{0}}^{t} \int_{u_{0}}^{u} \int_{v_{0}}^{v} \int_{v_{0}}^{z} \int_{x_{0}}^{x} \int_{y_{0}}^{z} \int_{z_{0}}^{z} dz \cdot q_{4} \frac{v-z}{w} f(w) \\ &- \boldsymbol{\mathcal{Z}}.\boldsymbol{\mathcal{M}}_{\boldsymbol{X}} &= \boldsymbol{\mathcal{L}} \int_{v_{0}}^{t} \int_{v_{0}}^{u} \int_{v_{0}}^{v} \int_{v_{0}}^{z} \int_{v_{0}}^{z} \int_{v_{0}}^{z} dz \cdot q_{4} \frac{v-z}{w} f(w) \\ &- \boldsymbol{\mathcal{L}} \int_{t_{0}}^{t} \int_{u_{0}}^{u} \int_{v_{0}}^{v} \int_{v_{0}}^{z} \int_{v_$$

und dann mittels ber Function U bie einfachern Werthe:

$$\begin{split} \mathcal{E}.\mathbf{M}_{Z} &= G \left[\int_{t_{0}}^{t_{0}} \frac{dt}{dt} \cdot \int_{u_{0}}^{u} \int_{v_{0}}^{v} t \frac{\partial U}{\partial u} - \int_{t_{0}}^{t} \frac{du}{du} \cdot \int_{v_{0}}^{v} t \frac{\partial U}{\partial t} \right], \\ \mathcal{E}.\mathbf{M}_{X} &= G \left[\int_{t_{0}}^{t} \frac{du}{dt} \cdot \int_{u_{0}}^{u} \int_{v_{0}}^{v} t \frac{\partial U}{\partial t} - \int_{t_{0}}^{t} \frac{du}{du} \cdot \int_{v_{0}}^{v} t \frac{\partial U}{\partial v} \right], \\ \mathcal{E}.\mathbf{M}_{X} &= G \left[\int_{t_{0}}^{t} \frac{du}{du} \cdot \int_{v_{0}}^{v} t \frac{\partial U}{\partial v} - \int_{t_{0}}^{t} \frac{du}{du} \cdot \int_{v_{0}}^{v} t \frac{\partial U}{\partial u} \right], \\ \mathcal{E}.\mathbf{M}_{X} &= G \left[\int_{t_{0}}^{t} \frac{du}{du} \cdot \int_{v_{0}}^{v} t \frac{\partial U}{\partial v} - \int_{t_{0}}^{t} \frac{du}{du} \cdot \int_{v_{0}}^{v} t \frac{\partial U}{\partial u} \right]. \end{split}$$

Die allgemeine Auflösung unserer Aufgabe hangt bemnach von zehn breifachen Integralen ab, welche nur in seltenen Fällen für bas in ber Natur flattsindende Gefet ber Anziehung begrenzte Ausbrücke als Werthe ber Componenten ber ausgeübten förbernden und brebenden Wirkung geben werben.

In dem besondern Falle, wo die Dichte des angegriffenen Körpers constant, dieser also homogen ist, kommen die neun dreifachen Integrale der Gleichungen (89) und (91) auf zweifache zuruck; man hat dann unter Aenderung der Integrationsordnung

92.)
$$\begin{cases} \Sigma \cdot P \cos \widehat{Px} = G q_2 \int_{u_0}^{u} \int_{v_0}^{v} \int_{t_0}^{t} dt \cdot \frac{\partial U}{\partial t} = G q_2 \int_{u_0}^{u} \int_{v_0}^{v} \int_{t_0}^{t} dv \cdot \int_{v_0}^{t} dt \cdot \frac{\partial U}{\partial t} = G q_2 \int_{u_0}^{u} \int_{v_0}^{t} \int_{v_0}^{t} \int_{v_0}^{u} dv \cdot \frac{\partial U}{\partial u} = G q_2 \int_{t_0}^{t} \int_{v_0}^{t} \int_{u_0}^{u} \int_{v_0}^{u} \int_{u_0}^{t} dt \cdot \int_{v_0}^{u} \int_{u_0}^{u} \int_{v_0}^{t} dt \cdot \int_{v_0}^{u} \int_{u_0}^{u} \int_{v_0}^{t} dt \cdot \int_{v_0}^{u} \int_{v_0}^{u} \int_{v_0}^{t} dt \cdot \int_{v_0}^{u} \int_{v_0}^{t} dt \cdot \int_{v_0}^{u} \int_{v_0}^{u} dt \cdot \int_{v_0}^{u} d$$

für bie förbernben Componenten unb

93.)
$$\begin{cases} \Sigma.M_{Z} = Gq_{2} \begin{bmatrix} \int_{t_{0}}^{t} \int_{v_{0}}^{v} \int_{u_{0}}^{u} tU - \int_{u_{0}}^{u} \int_{v_{0}}^{v} \int_{u}^{t} uU \end{bmatrix} \\ \sum.M_{Y} = Gq_{2} \begin{bmatrix} \int_{u_{0}}^{u} \int_{v_{0}}^{v} \int_{u}^{t} vU - \int_{t_{0}}^{t} \int_{u}^{u} \int_{v_{0}}^{v} tU \end{bmatrix} \\ \sum.M_{X} = Gq_{2} \begin{bmatrix} \int_{t_{0}}^{t} \int_{u}^{u} \int_{v_{0}}^{u} \int_{v}^{u} U - \int_{t_{0}}^{t} \int_{v}^{u} \int_{u}^{u} \int_{v}^{u} U \end{bmatrix} \end{cases}$$

für die brehenden Seitenwirkungen. Es ist aber auch die Anwendung bieser Werthe, welche man nach dem Frühern leicht auch in Polarcoordinaten ausdrücken wird, durch die Schwierigkeit der Integration sehr beschränkt.

Wenn einer ber beiben gegebenen Körper eine Rugel ift, so hat man für das in der Natur stattsindende Geset der Anziehung, indem man diesen Körper als den angreisenden nimmt und die Coordinaten seines Mittelpunktes durch a, b, c, seine Masse mit M4 bezeichnet, und unter der Voraussetzung, daß die Dichte in einem seiner Punkte nur eine Function der Entsernung dieses Punktes vom Mittelpunkte ist, nach §. 107

$$U_{i} = \frac{M_{i}}{\sqrt{(a-t)^{2} + (b-u)^{2} + (c-v)^{2}}} = \frac{M_{i}}{w_{i}},$$

und bamit folgt

$$\begin{split} \frac{\partial U_{,}}{\partial t} &= M_{1} \frac{a - t}{w_{,}^{3}} , \quad \frac{\partial U_{,}}{\partial u} &= M_{1} \frac{b - u}{w_{,}^{3}} , \quad \frac{\partial U_{,}}{\partial v} &= M_{1} \frac{c - v}{w_{,}^{3}} , \\ &= \frac{M_{1}}{w_{,}^{2}} \cdot \frac{\partial w_{,}}{\partial a} , \qquad &= \frac{M_{1}}{w_{,}^{2}} \cdot \frac{\partial w_{,}}{\partial b} , \qquad &= \frac{M_{1}}{w_{,}^{2}} \cdot \frac{\partial w_{,}}{\partial c} , \\ &= -M_{1} \frac{\partial \cdot \frac{1}{w_{,}}}{\partial a} , \qquad &= -M_{1} \frac{\partial \cdot \frac{1}{w_{,}}}{\partial c} . \end{split}$$

Macht man baher wieber

$$-\int_{t_{a}}^{t} \int_{u_{a}}^{u} \int_{v_{a}}^{v} \int_{v_{a}}^{v} \frac{q_{2}}{w_{\prime}} = V_{\prime},$$

fo werben bie Ausbrude fur bie forbernben Componenten

$$\Sigma \cdot P \cos \widehat{Px} = GM_1 \frac{\partial V_{,}}{\partial a} , \qquad \Sigma \cdot P \cos \widehat{Py} = GM_1 \frac{\partial V_{,}}{\partial b},$$
$$\Sigma \cdot P \cos \widehat{Pz} = GM_1 \frac{\partial V_{,}}{\partial c};$$

fle haben bemnach, wie vorauszusehen war, biefelbe Form, wie bie frühern für bie gegenseitige Wirkung eines stetigen Systems und eines materiellen Punktes, beffen Masse M4 ist und bessen Lage burch bie Coordinaten a, b, o bestimmt wirb.

Man schließt barans leicht, daß wenn auch ber zweite Körper eine Rugel von der Masse Ma und seine Dichte nur eine Function des Abstandes vom Mittelpunkte ist, die gegenseitige Anziehung durch

$$R = G M_1 M_2 \frac{1}{e^2}$$

ausgebrückt wird, worin e ben Abstand ber Mittelpunkte beiber Augeln vorstellt.

Zweiter Abschnitt.

Gleichgewicht eines festen Systems.

§. 123.

Die Bebingungen, unter welchen bie an einem festen Spsteme ansgreifenben Kräfte ihre Wirkungen gegenseitig aufheben ober fich bas Gleichgewicht halten, konnen wie jene für bas Gleichgewicht eines materiellen Punktes auf zwei verschiedene Arten ausgebrückt werden, nämlich

1) baburch, daß man nach ben im vorhergehenden Abschnitte vorgetragenen Lehren unmittelbar die fördernde und drehende Gesammt-wirkung der an einem gegebenen Spstem thätigen Kräfte durch diese Kräfte selbst ausdrückt und die Bedingungen ermittelt, unter welchen jebe dieser Gesammtwirkungen Rull wird, ober

2) baburch, bag man die Bedingung ausspricht, unter welcher ein System, bas in Ruhe ober in Bewegung sein kann, nach keiner Seite hin in Bewegung kommen, beziehungsweise eine neue Bewegung erhalten kann, also burch bas Princip ber virtuellen Geschwindigkeiten.

Wir werben bann wieber zuerst ben erstern Weg versolgen, ba bieser ber Anschauung zugänglicher ist, ums besser mit ber Natur ber kattssindenden Berhältnisse vertraut macht und in jedem besondern Falle leichter zum Ziele führt, und zwar werden wir dabei die bei ber Lehre von der Gesammtwirkung der Kräfte gemachte Unterscheidung zu Grunde legen, so, daß wir zuerst feste Systeme mit parallelen Kräften betrachten, dann solche, bei welchen die Richtungen der Kräfte und ihre Angrissenunkte in derselben Gbene liegen, untersuchen und und zuleht mit sessen Systemen beschäftigen, an welchen ganz beliedige Kräfte nach beliedigen Richtungen und an beliedigen Angrisspunkten thätig sind.

Das Princip ber virtuellen Geschwindigkeiten umfaßt bann wieder alle Bedingungen für das Gleichgewicht in einer einzigen Gleichung und brückt bemnach die allgemeinste Beziehung aus, welche zwischen den Kräften, ihren Richtungen und der Lage ihrer Angriffspunkte stattsinden muß, damit das Gleichgewicht bestehen kann.

Der Einfachheit und flaren Auffassung wegen wollen wir uns bie Spsteme immer im Zustande bes ruhenden Gleichgewichtes vorstellen und sie in Bezug auf die Form der analytischen Ausbrude als nicht stetig zusammenhängende annehmen.

I. Gleichgewicht eines Shftems paralleler Rrafte.

S. 124.

Welches auch die Richtung der gegebenen parallelen Kräfte und die Lage ihrer Angriffspunkte sei, man kann immer, wie im dritten Kapitel des vorhergehenden Abschnittes gezeigt wurde, eine der Coordinaten = Achsen, z. B. die der z, zur Richtung der Kräfte parallel annehmen und dann die Wirkung des ganzen Spitems durch eine längs jener Achse thätige fördernde Kraft $R = \mathcal{L} \cdot P$ und durch die beiden Momente: $-\mathcal{L} \cdot P \times und \mathcal{L} \cdot P \times und \mathcal{L} \cdot P \times und keren Achsen zu der Achse z oder zur Richtung der Kräfte senkrecht sind.$

Aus dieser Darstellung der Gesammtwirkung der Kräfte folgt, daß es, wenn das System ganz frei ist, für das Gleichgewicht besselben nothwendig ist und genügt, wenn sowohl die fördernde Resultirende $\Sigma . P$, als jede der beiden drehenden Kräfte $\Sigma . P \times$ und $\Sigma . P \times$ sich Rull ist, wodurch man

94.)
$$\Sigma \cdot P = 0$$
 , $\Sigma \cdot Px = 0$, $\Sigma \cdot Py = 0$

als Bedingungsgleichungen für das Gleichgewicht erhält. Dem bie erste bieser Gleichungen bedingt das Verharren des Anfangspunktes und mit ihm des ganzen Systems an demselben Orte, während die beiben folgenden ausbrücken, daß auch keine drehende Bewegung um eine zur gemeinschaftlichen Richtung der Kräfte senkrechte Achse hervorzgerusen wird, was vollkommen genügt, da von selbst einleuchtet, daß die Kräfte keine drehende Bewegung um eine zu ihrer Richtung parallele Achse zu erzeugen vermögen.

Man kann übrigens zu biefen Bebingungsgleichungen auch burch folgende Betrachtung gelangen, die fich an die Untersuchung über das Gleichgewicht eines materiellen Punktes anschließt.

Ein System von Kräften, welche sich im Gleichgewicht halten sollen, muß sich immer auf zwei gleiche, längs berselben Geraden thätige und dem Sinne nach entgegengesette Kräfte zurückführen lassen. Rimmt man also eine von den Kräften des Systems hinweg und ersetzt, wenn es möglich ist, alle übrigen durch eine Resultirende R', so muß diese im Falle des Gleichgewichtes jener Kraft P das Gleichgewicht halten, d. h. ihr an Intensität gleich, dem Sinne nach entgegengesetzt und längs derselben Geraden thätig sein. Mit Ausnahme des einzigen Falles, wo $\Sigma \cdot P = 0$, ohne daß auch die Momente Null werden, kann aber die Wirkung eines Systems paralleler Kräfte immer durch eine einzige Kraft vertreten werden, deren Richtung zu der der gegebenen Kräfte parallel ist, und man hat zur Bestimmung ihrer Intensität und Richtung die Gleichungen:

$$R' = P' + P'' + \text{etc.} = \Sigma \cdot P' ,$$

$$R' \mathbf{X}' = \Sigma \cdot P' \mathbf{x}' , \quad R' \mathbf{Y}' = \Sigma \cdot P' \mathbf{y}' ,$$

worin X', X' die Coordinaten bes Durchgangspunktes ihrer Richtung in der Ebene der xy bezeichnen. Sind dann x, y, z die Coordinaten bes Angriffspunktes der Kraft P, so werden x und y auch die Coordinaten des Durchgangspunktes der Richtung dieser Kraft in der Ebene der xy sein, und es mussen demnach für das Gleichgewicht der Krafte R' und P die Bedingungen:

$$R' = -P$$
 , $X' = x$, $Y' = y$

erfüllt werben. Führt man aber in die erste biefer Gleichungen den Werth von R' ein, so ergibt sich als erste Bedingungsgleichung für das Gleichgewicht

$$P' + P'' + \text{etc.} = -P$$
 ober $\Sigma \cdot P = 0$.

Gerner nehmen die Werthe von X' und Y' baburch die Form an:

$$\mathbf{x}' = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}' \, \mathbf{x}'}{-\mathbf{P}} \quad , \qquad \mathbf{Y}' = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}' \, \mathbf{y}'}{-\mathbf{P}} \, ,$$

und bie beiben letten Bedingungen geben

$$\Sigma \cdot P'x' = -Px$$
 , $\Sigma \cdot P'y' = -Py$,

woraus wie oben

$$\Sigma.Px = 0$$
 , $\Sigma.Py = 0$

Deder, Sanbbud ber Dechanit II.

als bie beiben andern nothwendigen und genügenden Bedingungsgleichungen für das Gleichgewicht eines freien Systems folgen.

Nehmen wir 3. B. brei parallele Kräfte P_1 , P_2 , P_3 , beren Angriffspunkte M_1 , M_2 , M_3 , Fig. 82, burch bie Coordinaten $x_1 y_1 z_1$, $x_2 y_2 z_2$, $x_3 y_3 z_3$ gegeben sind, so erhalten wir als Bedingungen für das Gleichgewicht dieser Kräfte die Gleichungen:

$$\begin{array}{ll} P_1 & + P_2 & + P_3 & = 0 \ , \\ P_1 x_1 + P_2 x_2 + P_3 x_3 & = 0 \ , \\ P_1 y_1 + P_2 y_2 + P_3 y_3 & = 0 \ . \end{array}$$

Die erste bieser Gleichungen gibt $P_1 + P_2 = -P_3$ und damit nehmen die beiben andern die Formen an:

$$\begin{aligned} P_1 \left(x_1 - x_2 \right) + P_2 \left(x_2 - x_3 \right) &= 0 , \\ P_1 \left(y_1 - y_3 \right) + P_2 \left(y_2 - y_3 \right) &= 0 . \end{aligned}$$

Eliminirt man bann aus biefen bas Berhältniß $\frac{P_1}{P_2}$, so ergibt fich bie neue Gleichung:

$$y_1-y_3=\frac{y_2-y_3}{x_2-x_3}(x_1-x_3)$$
,

welche zeigt, daß die Projectionen der drei Angriffspunkte in der Ebene der xy in einer Geraden liegen, oder daß diese Angriffspunkte selbst in einer zur Richtung der Kräfte parallelen Sbene enthalten sind, in welcher dann natürlich auch die Kräfte selbst thätig sein werden. — Ich nehme daher diese Sbene als Sbene der xz an und setze demyusolge $y_1 = y_2 = y_3 = 0$, wodurch die obigen drei Bedingungsgleichungen auf die beiden ersten zurücksommen, aus welchen wie vorher die Gleichung:

$$P_1(x_1-x_3)+P_2(x_2-x_3)=0$$

folgt, ober, wenn x3 größer ist als x1 und kleiner als x2, so baß bie Differenzen x1 — x3 und x2 — x3 entgegengesette Zeichen haben,

$$P_1(x_3-x_1)=P_2(x_2-x_3)$$

und man schließt baraus, daß sich die Kräfte P_1 und P_2 umgekehrt wie ihre Abstände von P_3 verhalten. Man sindet aber ebenso

$$P_1(x_2-x_1) = -P_3(x_2-x_3)$$
,

und es verhalten fich bemnach, abgesehen von bem Zeichen ober von bem Sinne, in welchem bie Kräfte wirken, auch bie Kräfte. P. und P. umgekehrt wie ihre Abstände von ber Richtung ber Kraft P. Macht

man baher $x_3 - x_1 = a$, $x_2 - x_3 = b$, $x_2 - x_1 = c$, so ergibt sich einfach

$$P_1: P_2: P_3 = x_3 - x_1: x_2 - x_3: x_2 - x_1 = a:b:c$$
.

Zebe ber brei Kräfte kann also ber Größe nach burch ben Abstand zwischen ben Richtungen ber beiben andern vorgestellt werden, und da zufolge ber Gleichung: $P_4 + P_2 = -P_3$ auch jede berfelben ber algebraischen Summe ber beiben andern gleich und bem Sinne nach entzgegengesetzt ift, so schließt man baraus und nach §. 2 leicht, daß jede ber drei Kräfte der Resultirenden der beiden andern gleich und geradezu entgegengesetzt ift, wie es nach dem Vorhergehenden sein muß.

Wenn das Gleichgewicht nicht stattsindet, so kann dasselbe im All= gemeinen durch eine einzige Kraft Q hergestellt werben, für welche man die Gleichungen hat:

$$Q + \Sigma P = 0$$
, $Qx_1 + \Sigma Px = 0$, $Qy_2 + \Sigma Py = 0$, (95.

worin wie vorher x, und y, die Coordinaten des Durchgangspunktes ihrer Richtung, einer zur Achse der z parallelen Geraden, in der Sbene ber x y bezeichnen; ihr Angriffspunkt in dieser Geraden bleibt unbestimmt.

In dem besondern Falle dagegen, wo die fördernde Resultirende Σ . P Rull ist, ohne daß auch die Momente Σ . Px und Σ . Py Rull sind, in dem also niemals Gleichgewicht stattsinden kann, läßt sich dieses nicht mehr durch eine einzige Kraft, sondern nur durch ein Moment Moherstellen, welches zwei Componenten Mx und Mx um die Achsen der x und der y geben muß, bedingt durch die Gleichungen:

$$\mathbf{M}_{\mathbf{x}} + \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{P}_{\mathbf{y}} = 0$$
, $\mathbf{M}_{\mathbf{y}} + \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{P}_{\mathbf{x}} = 0$, (96. so daß die Achse dieses Momentes $\mathbf{M}_{\mathbf{Q}}$ der Richtung nach der Achse des resultirenden Momentes $\mathbf{M}_{\mathbf{R}} = \sqrt{(\boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{P}_{\mathbf{x}})^2 + (\boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{P}_{\mathbf{y}})^2}$ entgegengesset ist und beide Momente gleiche Intensität haben.

§. 125.

Wenn bas System nicht frei, sonbern in seiner Bewegung Beschränkungen unterworfen ist, so werben bie brei Bedingungsgleichungen
(94) für bas Gleichgewicht nicht mehr alle nothwendig sein. Man kann folgende Källe unterscheiben.

1) Enthält bas System einen festen Punkt, um welchen es sich brebend bewegen kann, so ist es offenbar nicht mehr nothwendig, daß bie förbernde Resultirende S.P Rull ift; es wird genügen, wenn ihre

Richtung burch ben festen Punkt geht und wenn keine Ursache zu einer brebenden Bewegung vorhanden ist. Man wird demnach den festen Punkt als Anfang eines Coordinatenspstems nehmen, dessen eine Achse, z. B. die der z, der gemeinschaftlichen Richtung der Kräfte parallel ist; die Wirkung der fördernden Kraft Σ . P wird dann durch den seinen Punkt aufgehoben, und es werden die Gleichungen:

97.)
$$\Sigma \cdot Px = 0 , \quad \Sigma \cdot Py = 0 ,$$

welche ausbrücken, daß burch die Kräfte keine brehende Bewegung um eine zur Richtung ber Kräfte senkrechte Achse hervorgerufen wird, die nothwendigen und genügenden Bedingungen für das Gleichgewicht enthalten.

Diese Gleichungen brücken aber auch aus, daß der Mittelpunkt bes Systems der parallelen Kräfte in der Achse der z liegt, und man kann demnach als Bedingung des Gleichgewichtes in unserm gegenmärtigen Falle auch diese aufstellen, daß der feste Punkt in der Geraden liegen muß, welche durch den Mittelpunkt des Systems der Kräste parallel zur Richtung derselben gezogen werden kann, oder man kann sagen, da diese Gerade auch die Richtung der allgemeinen Resulttrenden ist: es wird Gleichgewicht stattsinden, wenn der feste Punkt in der Richtung der Resultirenden liegt. In dem Beispiele des vorhergehenden S. wird also noch Gleichgewicht stattsinden, wenn man irgend einen Bunkt in einer der drei Geraden M₁ P₁, M₂ P₂, M₃ P₃ als sess voraussest, d. h. wenn man eine der der Kräste P₁, P₂, P₃, welche unter sich im Gleichgewicht stehen, durch einen seunkt in ihrer Richtung erset.

Ist der Mittelpunkt des Systems selbst der feste Punkt, so wird die vorhergehende Bedingung für jede Lage der Kräfte in Bezug auf ihre Angriffspunkte erfüllt; es werden dann die drei Gleichungen;

$$\Sigma . Px = 0$$
 , $\Sigma . Py = 0$, $\Sigma . Pz = 0$

befriedigt, und das System bleibt im Gleichgewicht, wie man auch die Richtungen ber Kräfte um ihre Angriffspuntte breben mag.

In dem Falle endlich, wo $Z \cdot P = 0$ ift, ohne das die Gleichungen (96) für einen gegebenen Anfangspunkt befriedigt werden, hat das System keinen Mittelpunkt, und kann dann nicht mehr durch einen festen Punkt im Gleichgewicht gehalten werden.

Um bas nicht stattsindende Gleichgewicht herzustellen, genügt in allen Fällen eine einzige Kraft Q ober ein Moment M_Q ; bas lettere

ist nothwendig bestimmt und wird wie in dem vorhergehenden \S . für den Fall, wo $\mathcal{Z} \cdot P = 0$ ist, durch die Gleichungen (96) der Größe und Richtung nach gegeben. Die Kraft Q dagegen ist nur insosern bestimmt, daß sie ein Woment M_Q gleich dem ebengenannten in Bezug auf den festen Punkt geben und daß sie in der Ebene des resultirenden Womentes der gegebenen Kräfte thätig sein muß; denn die Gleichungen:

$$Qx_1 + \Sigma \cdot Px = 0$$
, $Qy_1 + \Sigma \cdot Py = 0$ (98.

laffen für Q beliebig viele Werthe gu, fie geben aber bas Berhaltniß:

$$\frac{\mathbf{y}_{t}}{\mathbf{x}_{t}} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}\mathbf{y}}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}\mathbf{x}},$$

durch welches die Lage einer durch die Achse der z gehenden Schene bestimmt wird, in der der Angrisspunkt, also auch die Richtung der Kraft Q liegen muß.

S. 126.

2) Wenn bas gegebene System sich nur um eine feste Achse breben und langs berfelben nicht verschoben werben kann, fo wird man biefe als eine ber Coordinaten = Achsen, 3. B. als die der z annehmen und eine ber beiben Coordinaten = Cbenen, welche fich langs biefer Achse schneiden, 3. B. die der xx parallel zur Richtung der Kräfte legen. Es wird bann im Allgemeinen teine ber Achsen mehr zur Richtung ber Rrafte parallel fein; man kann aber jebe ber lettern in zwei Seitenträfte zerlegen, von welchen die eine zur Achse der z, die andere zur Achse ber x parallel gerichtet ift, so baß nun zwei Systeme paralleler-Rrafte entflehen, von benen bas erfte, zur festen Achse ber z parallele, teine Bewegung zu erzeugen vermag; bas zweite, zur Achse ber x parallele System bagegen gibt eine forbernbe Rraft Z. P cos Px, beren Wirtung burch ben Wiberstand ber festen Achse aufgehoben wird, und awei Momente: D. Pz cos Px und - D. Py cos Px, beren Achsen zu benen ber y und z parallel find. Das erste bieser Momente wird also bas gange Syftem um bie Achse ber y breben wollen, was nicht geschehen kann, ohne daß auch die Achse ber z ober die feste Drehungs= achse an bieser Bewegung Theil nimmt; es wird folglich auch bieses Moment keine Wirkung außern konnen, und es bleibt als einzige Be= bingung für bas Gleichgewicht bie Gleichung:

$$\Sigma$$
. Py $\cos \widehat{Px} = 0$,

also entweber

99.)
$$\Sigma \cdot Py = 0$$
 ober $\cos \widehat{Px} = 0$,

ba cos Px allen Gliebern biefer Summe gemeinschaftlich ift. Die erste biefer Bebingungen besteht bemnach barin, baß bie Summe ber Momente in Bezug auf eine Achse, welche sowohl zur Richtung ber Kräfte, als zu ber festen Achse sentrecht ift, Null sein muß; bie zweite verlangt, daß bie Richtung ber Kräfte zur festen Achse parallel ift.

Man schließt aber aus ber ersten Gleichung auch, baß bie Resultirende des Systems in der Ebene der xx liegt; es wird also Gleichzgewicht um eine feste Achse stattsinden, wenn diese und die Resultirende des Systems in einer und derselben, zur Richtung der Kräfte parallelen Chene liegen. Daraus folgt ferner, daß die seste Gleichgewichtes von der Richtung der Kräfte parallel ist, im Falle des Gleichgewichtes von der Richtung der Kräfte parallel ist, im Falle des Gleichgewichtes von der Richtung der Kräfte, so sindet, wie schon bemerkt wurde und wie die zweite der Gleichungen (99) ausspricht, jedenfalls Gleichgewicht statt.

Die zu ben gegebenen Kräften parallele Kraft Q, welche bas nicht stattsindende Gleichgewicht herzustellen vermag, ist im jetzigen Falle noch weniger bestimmt, als im vorhergehenden; denn die einzige Gleichung:

100.)
$$Qy_i + \Sigma \cdot Py = 0,$$

aus welcher ihre Intensität und die Lage der Geraden, längs der sie thätig ist, gezogen werden muß, kann durch beliebig viele Werthe der Beränderlichen Q und y, befriedigt werden, und dann ist durch die letztere nur die Lage einer zur festen Achse und zur gemeinschaftlichen Richtung der Kräfte parallelen Sbene bestimmt, in welcher der Ansgrifspunkt und die Richtung der Kraft Q enthalten sein muß; das Udment maß; das Moment Ma, durch welches das System im Gleichgewicht erhalten werden kann, ist nicht mehr bestimmt; denn es werden alle Momente dies Function erfällen, welche eine zur

festen Achse sentrechte Componente geben, die dem Momente: Z. Py cos Px gleich und dem Sinne nach entgegengesett ist; das Lleinste berselben ist offenbar dasjenige, bessen Achse mit der festen Achse zusammenfällt und bessen Intensität dem ebengenannten Momente selbst gleich ist.

S. 127.

į

b

Ľ

İß

ş

ś

á

t

1

i

,1

İ

į

į

In ben fo eben betrachteten beiben Källen, in welchen bas Gleich= gewicht mittels eines festen Bunttes ober einer festen Achse erhalten wirb, tann man, wie bei bem materiellen Buntte, leicht bie brei verschiebenen Bleichgewichtslagen unterscheiben. Es wird nämlich bas Bleichgewicht fabil fein, wenn die Richtung ber Resultirenden, als deren Angriffs= punkt wir den Mittelpunkt O bes Syftems ber Rrafte annehmen, rud= warts verlangert werden muß, um ben festen Buntt C ober bie feste Achse AC zu treffen, wie es in Fig. 83 bargeftellt ift; benn es ift leicht zu feben, bag bas Syftem immer wieber in biefe Lage gurudkehren wird, nachbem es ein wenig baraus verrückt worden war. Im entgegengesetten Falle, wenn bas feste Sinbernig von ber Richtung ber Resultirenden selbst oder von ihrer im Sinne ihrer Thatigkeit gerichteten Berlangerung geschnitten wird, wie in Fig. 84 hat bas System bie Lage bes nicht fabilen Gleichgewichtes, weil bas Streben ber Resultirenden, ihren Angriffspunkt so weit als möglich von dem festen Bunkte ober ber festen Achse zu entfernen, bas System alsbalb in bie Lage bes ftabilen Gleichgewichtes verfeten wirb, fowie basfelbe aus ber vorhergehenden Lage etwas verruckt worden und die Wirkung jener Rraft, beren Richtung bann nicht mehr burch bas feste hinberniß geht, burch bieses nicht mehr aufgehoben ift. Liegt bagegen ber Angriffs= punkt ber Resultirenben, ber Mittelpunkt bes Systems ber Rrafte, in dem festen Punkte ober in der Achse selbst, oder ist diese lettere zur Richtung ber Rrafte parallel, so ist es gleichgültig, welche ber mög= lichen Lagen bas Syftem einnimmt, es wird in jeder biefer Lagen auf gleiche Weise im Gleichgewicht sein, ober es wird fich in ber Lage bes indifferenten Gleichgewichtes befinben.

Rehmen wir z. B. einen schweren festen Körper, an welchem keine andere Kraft als sein Gewicht thätig ift, so ergibt sich aus bem Borsbergehenden, daß derselbe nicht frei im Gleichgewicht bleiben kann, da diese Kraft immer wirksam sein wird. Das Gleichgewicht wird dagegen stattsinden, wenn derselbe mit einem festen Punkte so verbunden ist, daß die Berbindungslinie mit der lothrechten Richtung jener Kraft zussammenfällt und durch den Schwerpunkt des Körpers geht, also wenn dieser entweder lothrecht über oder unter oder in dem sesten Punkte selbst liegt. Die erste dieser drei Lagen ist dann die undes ftändige, die zweite die beständige und die dritte die gleichgultige Gleichgewichtslage, und man schließt daraus, daß ein in seinem Schwerpunkte unterstützter schwerer Körper in jeder

Lage um benfelben im Gleichgewichte bleibt. Das Gleich= gewicht wird noch bestehen, wenn ber feste Rörper an eine unveränder= liche, horizontale ober geneigte Achse so befestigt ift, bag fein Schwervunkt entweder in dieser Achse selbst ober in einer durch dieselbe gelegten lothrechten Gbene barüber ober barunter liegt, und wenn bie Achse selbst eine lothrechte Richtung hat, so wird es gleichgültig sein, auf welche Weise ber feste Rörper mit ihr verbunden ift, er wird in jeder Lage um bieselbe im Gleichgewichte bleiben muffen. Wenn ber Rörber in ben übrigen Källen außer bem letten nicht bie bas Gleichgewicht bebingenbe Lage hat, so sucht er immer biejenige einzunehmen, in welcher fein Schwerpunkt in lothrechter Richtung am weitesten von bem festen Punkte oder ber festen Achse entfernt ist, in welcher berselbe also bie tieffte Lage einnimmt. Diese Lage, welche er burch Bewegung erreicht, kann er jedoch nicht behaupten, sonbern muß fortwährend um bieselbe schwingen; nur burch außere Wiberftanbe, welche biefer Bewegung entgegenwirken, tommt er zulett in ber Rabe ber ftabilen Gleichgewichtslage gur Rube. Bei ber Untersuchung ber Bewegungsgesetze werben wir biese Schwingungen naber tennen lernen.

§. 128.

3) Zulett haben wir noch die Bedingungen des Gleichgewichtes für den Fall zu untersuchen, wo das feste System sich mit einem oder mehreren Kunkten gegen eine feste Fläche stützt.

Wenn nur ein Buntt bes Spftems mit ber Klache in Berührung ift und auf Reibung nicht Rudficht genommen wirb, so muß nach bem Borhergehenden einmal bie Richtung ber Resultirenden aller Kräfte burch biefen Bunkt geben, damit bas Spstem um diefen wie um einen festen Bunkt im Gleichgewichte bleiben kann, und bamit ferner biefer Bunkt auf ber Alache selbst im Gleichgewichte ift, so wird nach bem, was im zweiten Abschnitte bes ersten Buches (S. 19 u. f.) gelehrt wurde, erforbert, daß die Richtung der Resultirenden normal zu ber Flache, und wie fich von selbst versteht, gegen die Flache gerichtet ift. Mit biefer lettern Voraussetzung kann bemnach die Bedingung für bas Gleichgewicht in bem betreffenden Falle und wenn keine Reibung zwischen bem festen System und ber Flache stattfinbet, so ausgesprochen werben: Die Richtung ber Resultirenben ber Kräfte muß mit ber Normalen ber gegebenen Fläche zusammenfallen, welche burch ben mit ber Flache in Berührung ftebenben Buntt gezogen werben fann.

ı

ı

ı

Ì

t

Í

۲

ı

ı

ĺ

1

Wird bagegen burch ben Druck, ben bas feste Spsiem auf die Pläche in dem mit dieser in Berührung stehenden Punkte ausübt, Reibung hervorgerufen, so muß zwar die Richtung der Resultkrenden noch durch den genannten Punkt gehen, sie braucht aber nicht mehr normal zur Fläche zu sein, sondern darf einen Winkel ϱ mit der Rormalen bilden, dessen Tangente gleich dem Reibungscoeffizienten f ist (§. 22 des ersten Buches).

So kann eine Rugel ober ein Chlinder, wenn der Schwerpunkt im Mittelpunkte, beziehungsweise in der Achse liegt, nur auf einer wagerechten Sbene im Gleichgewichte sein; liegt dagegen der Schwerpunkt außerhalb des Mittelpunktes oder der Achse O, Fig. 85, so wird ein solcher Körper auch auf einer geneigten Sbene im Gleichgewichte bleiben, welche keinen größern Winkel α , als ϱ mit einer wagrechten Sbene bildet, wenn der Halbmeffer Oc größer ift, als $r \sin \alpha$, und wenn der Schwerpunkt desselben sich in a oder b lothrecht über dem Berührungs- punkte M befindet.

Stügen sich zwei Punkte bes Spstems gegen eine feste Fläche, so kann basselbe im Allgemeinen nur im Gleichgewichte bleiben, wenn bie Richtung ber Resultirenden die Berbindungslinie jener beiden Punkte schneibet und der Mittelpunkt des Spstems entweder bei keiner Berzuckung desselben der Wirkung der Resultirenden folgen kann, ober nur bei direct entgegengesetzten.

Sibt es endlich mehr als zwei Punkte, welche auf einer festen Kläche zu bleiben gezwungen sind und die nicht in gerader Linie liegen, so muß, damit Gleichgewicht bestehen kann, einmal die Richtung der Resultirenden das von den äußersten Verbindungslinien jener Punkte gebildete Vieled durchdringen und dann der Mittelpunkt des Spstems eine solche Lage haben, daß er entweder bei keiner, oder bei jeder, oder nur dei direct entgegengesesten Verrückungen eine Bewegung im Sinne der Resultirenden erhält. Der erste Fall begreift die gleichgültigen und beständigen Gleichgewichtslagen, je nachdem der Mittelpunkt der Kräfte nur eine zur Richtung der Resultirenden senkrechte Bewegung, also im Sinne dieser Kraft betrachtet, gar keine Bewegung erhält, oder eine dem Sinne dieser Kraft entgegengeseste Bewegung desselben erfolgt; der zweite und britte Fall dagegen umfaßt, wie leicht zu sehen ist, die undeständigen Gleichgewichtslagen.

Diese lettern Bebingungen für bas Gleichgewicht find übrigens in bieser Fassung nicht bestimmt genug, um in besondern Källen Anwensbung davon machen zu können; es wird leichter sein, solche Källe mittels der Gleichgewichtsbebingungen eines festen Systems, an welchem

beliebige Rrafte angreifen, zu untersuchen, ober bas Princip ber virtuellen Geschwindigkeiten zu Gulfe zu nehmen. Sbenso wird auch die Bestimmung einer Kraft, welche bas nicht vorhandene Gleichgewicht herzustellen vermag, einfacher aus der Anwendung des allgemeinen Ausbruckes für eine solche Kraft hervorgeben, namentlich dann, wenn diese neue Kraft nicht zur gemeinschaftlichen Richtung der gegebenen Kräste parallel sein muß.

II. Gleichgewicht eines feften Spfteme, wenn die Rrafte und ihre-Angriffspunkte alle in derfelben Gbene liegen.

§. 129.

Wenn die Kräfte, welche an einem festen System angreifen, alle in berfelben Ebene liegen, wie ihre Angriffspunkte, so kann ihre Wirfung in allen Fällen durch die einer förbernden Kraft und eines Momentes, dessen Achse zur Ebene der Kräfte senkrecht ist und in den meisten Fällen auch durch eine allgemeine Resultirende R ersest werden, und zwar hat man für die beiden rechtwinkligen Componenten der sowe dernden Wirkung die Werthe:

R $\cos \widehat{Rx} = \Sigma \cdot \widehat{P} \cos \widehat{Px}$, R $\sin \widehat{Rx} = \Sigma \cdot \widehat{P} \sin \widehat{Px}$, und für die brehende Wirkung den Ausbruck:

$$R(X \sin \widehat{Rx} - Y \cos \widehat{Rx}) = \Sigma \cdot P(x \sin \widehat{Px} - Y \cos \widehat{Px})$$

worin X, V bie Coordinaten eines Punktes in der Richtung der Refultirenden bezeichnen. Für das Gleichgewicht eines solchen Spstems, wenn es ganz frei ist, ist daher nothwendig und genügend, daß sowohl die erste als die zweite Wirkung Rull bleibt, daß also die brei Gleichungen:

101.)
$$\begin{cases} \Sigma \cdot P \cos \widehat{Px} = 0 , & \Sigma \cdot P \sin \widehat{Px} = 0 \\ \Sigma \cdot P (x \sin \widehat{Px} - y \cos \widehat{Px}) = 0 \end{cases}$$

befriedigt werden; denn die beiden ersten bedingen wieder das Berharren bes Anfangspunktes der Coordinaten und mit ihm des ganzen Spstems an demselben Orte, während die lette dafür bürgt, daß auch keine brehende Bewegung, erzeugt wird. Man barf beshalb aus ben obigen Gleichungen zwischen den Wirkungen der allgemeinen Resultirenden und ben Gesammtwirkungen des Systems der Kräfte nicht schließen, daß Gleichgewicht bestehe, wenn man für die genannte Resultirende den Werth Rull sindet, weil dies immer der Fall ist, wenn sich die Wirtung der Kräfte auf ein Moment allein zurücksühren läßt, also durch eine einzige allgemeine Resultirende nicht ersett werden kann.

Es läßt sich ferner leicht zeigen, daß die Bedingungsgleichungen (101) nothwendig befriedigt werden mussen, wenn das ganze System der Kräfte durch zwei gleiche und direct entgegengesetzte Kräfte soll ersetzt werden können, was immer die untrüglichste Bürgschaft für das Gleichzgewicht bleibt. Denn die beiden ersten jener Gleichungen sprechen aus, daß jede der fördernden Seitenkräfte $P\cos Px$ und $P\sin Px$ der Summe oder Resultirenden aller übrigen längs derselben Achse thätigen Kräfte: $\Sigma \cdot P'\cos P'x = R'\cos R'x$ oder $\Sigma \cdot P'\sin P'x = R'\sin R'x$ gleich und entgegengesetzt ist, daß man also hat

 $P\cos\widehat{Px} = -R'\cos\widehat{R'x}$, $P\sin\widehat{Px} = -R'\sin\widehat{R'x}$ und bemnach

$$P = R'$$
, $\cos \widehat{Px} = -\cos \widehat{R'x}$.

Ebenso brückt die britte der Gleichungen (101) die Bedingung aus, daß jede der drehenden Kräfte in Bezug auf den Anfangspunkt der Summe oder dem Refultirenden aller übrigen Womente gleich und entgegengesetzt ist, daß z. B. das Woment der Kraft P, nämlich $P(x \sin Py - y \cos Px)$ die geradezu entgegengesetzte Wirkung des resultirenden Womentes $R'(X' \sin R'x - Y' \cos R'x)$ oder $\Sigma . P'(x' \sin P'x - y' \cos P'x)$ hervordringt. Da aber schon P = R' und $Px = \pi + R'x$ gesunden ist, so gibt die Vergleichung der vorstehenden Werthe, die Gleichung:

 $x \sin \widehat{Px} - y \cos \widehat{Px} - (X' \sin \widehat{Px} - Y' \cos \widehat{Px}) = 0$ ober in anderer Form

$$(\mathbf{x} - \mathbf{X}') \sin \widehat{\mathbf{P}} \mathbf{x} - (\mathbf{y} - \mathbf{Y}') \cos \widehat{\mathbf{P}} \mathbf{x} = 0$$

welche als die Gleichung einer Geraden betrachtet werben kann, die burch die Punkte xy und X' V' geht und mit der Achse der x den Binkel Px einschließt, d. i. benselben Winkel, welchen die Richtungen

ber Kräfte P und R' mit ber genannten Achse bilben. Die Angriffspunkte bieser Kräfte liegen bemnach auf einer Geraden, welche ihren Richtungen parallel sein soll, welche mithin biese Richtungen selbst enthält; diese beiben Kräfte, welche das ganze System der gegebenen Kräfte vertreten, sind folglich einander gleich und geradezu entgegengesetzt.

Daraus geht dann weiter hervor, daß wenn das Syftem nicht im Gleichgewichte ist und sich die Kräfte auf eine einzige Refultirende zurückführen lassen, es immer eine Kraft gibt, aber auch nur eine, welche das Gleichgewicht herzustellen vermag, nämlich die Kraft Q, welche der Resultirenden R des ganzen Systems gleich und geradezu entgegengesetzt ist, deren Intensität und Richtung also durch die Gleichungen:

102.)
$$Q = R = \sqrt{(\Sigma \cdot P \cos \widehat{Px})^2 + (\Sigma \cdot P \sin \widehat{Px})^2},$$

$$tang \widehat{Qx} = tang (\pi + \widehat{Rx}) = \frac{-\Sigma \cdot P \sin \widehat{Px}}{-\Sigma \cdot P \cos \widehat{Px}},$$

$$(x, -\mathbf{X}) \Sigma \cdot P \sin \widehat{Px} - (y, -\mathbf{Y}) \Sigma \cdot P \cos \widehat{Px} = 0,$$

gegeben werden, worin X, Y bie Coordinaten eines Punktes in bieser Richtung bezeichnen und von benen baher bie lette bie Gleichung bieser Richtung vorstellt.

Kann die Wirkung des Spstems der Kräfte nicht durch die einer einzigen Kraft ersett werden, kommt sie also auf die eines Momentes zurück, so kann auch nur ein Moment Mo das Spstem im Gleichgewicht halten; die Achse dieses Momentes muß natürlich zu der Ebene des Spstems der Angriffspunkte senkrecht sein und seine Intensität wird durch die Gleichung:

103.)
$$M_Q + \Sigma \cdot P(x \sin \widehat{Px} - y \cos \widehat{Px}) = 0$$

bestimmt; alles Uebrige: Lage, Richtung und Intensität seiner beiben Kräfte ober die Länge des Hebelarms, ist willkurlich.

§. 130.

Nehmen wir z. B. zwei beliebige Kräfte P und P', Fig. 86, beren Richtungen in berfelben Sbene liegen und mit ber Achse ber x bie Winkel a und a' einschließen und beren Angriffspunkte M und M' auf irgend eine Weise fest miteinander verbunden und burch die Goor-

binaten: x = a, y = b für ben ersten, x = a', y = b' für ben zweiten bestimmt find. Die Bedingungsgleichungen für das Gleichgewicht bieser kräfte werben

P cos
$$\alpha + P' \cos \alpha' = 0$$
, P sin $\alpha + P' \sin \alpha' = 0$,
P (a sin $\alpha - b \cos \alpha$) + P' (a' sin $\alpha' - b' \cos \alpha'$) = 0,

und find natürlich benen, welche wir oben für die Kräfte P und R' erhalten haben, ganz ähnlich, woraus folgt, daß kein Gleichgewicht zwischen ihnen bestehen kann, wenn nicht $\alpha' = \pi + \alpha$ ist, und wenn nicht die Berbindungslinie ihrer Angriffspunkte M und M' zugleich auch ihre Richtungen enthält, d. h. wenn diese beiben Kräfte nicht gleich und geradezu entgegengesetzt sind.

Fügen wir also noch eine britte Kraft P" hinzu, beren Richtung burch ben mit ber Achse ber x gebildeten Winkel α " und beren An=griffspunkt burch die Coordinaten x=a", y=b" bestimmt sei, so wird nun Gleichgewicht bestehen, wenn

$$\Sigma \cdot P \cos \widehat{Px} = P \cos \alpha + P' \cos \alpha' + P'' \cos \alpha'' = 0$$
,
 $\Sigma \cdot P \sin \widehat{Px} = P \sin \alpha + P' \sin \alpha' + P'' \sin \alpha'' = 0$,
 $\Sigma \cdot P(x \sin \widehat{Px} - y \cos \widehat{Px}) = P(a \sin \alpha - b \cos \alpha) + P'(a' \sin \alpha' - b' \cos \alpha')$

Rultiplicirt man die erste bieser Gleichungen mit cos α'' , die zweite mit sin α'' , und abbirt die Producte, so wird

 $+ P'' (a'' \sin \alpha'' - b'' \cos \alpha'') = 0$.

$$P'' = - P \cos(\alpha'' - \alpha) - P' \cos(\alpha'' - \alpha'),$$

$$P'' = P \cos(\pi + \alpha'' - \alpha) + P' \cos(\pi + \alpha'' - \alpha'),$$

worin nun, wie leicht zu sehen, $\pi + \alpha'' - \alpha$ und $\pi + \alpha'' - \alpha'$ die Winkel vorstellen, welche von den Richtungen der Kräfte P und P' mit der räckwärts verlängerten Richtung der Kraft P'' gebildet werden und wobei zu beachten ist, daß diese Winkel nicht beibe stumpf sein und überhaupt nicht solche Werthe haben können, daß P'' dadurch negativ wird, und man sieht, daß unter dieser Form der Werth von P'' mit dem in §. 6 des ersten Buches erhaltenen Werthe (3) der Resultirens den zweier Kräfte, die in demselben Punkte angreisen, übereinkommt.

Rimmt man dann aus den beiben ersten der obigen Gleichungen die Werthe von P" cos a" und P" sin a", und führt sie in die dritte ein, so nimmt diese die Korm an:

$$P[(a-a'')sin\alpha-(b-b'')cos\alpha]+P'[(a'-a'')sin\alpha'-(b'-b'')cos\alpha']=0$$

und brudt aus, bag bie brebenben Wirtungen ber Krafte P und P' in Bezug auf ben Angriffspuntt ber britten Kraft P" einander gleich und bem Sinne nach entgegengesetht sein muffen; benn

$$\mathbf{a} - \mathbf{a}''$$
 , $\mathbf{b} - \mathbf{b}''$, $\mathbf{a}' - \mathbf{a}''$, $\mathbf{b}' - \mathbf{b}''$

find offenbar die Coordinaten ber Angriffspunkte von P und P' in Bezug auf ein durch den Angriffspunkt der Kraft P" gelegtes und dem ursprünglichen System paralleles Achsenpaar. Die obige Gleichung wird aber jedenfalls befriedigt, wenn getrennt

$$(a-a'') \sin \alpha - (b-b'') \cos \alpha = 0$$

$$(a'-a'') \sin \alpha' - (b'-b'') \cos \alpha' = 0$$

gesett wirb, und man fieht, daß dann die Coordinaten a", b" dem Durchschnittspunkte der Richtungen von P und P' angehören, übereinsstimmend mit dem in S. 2 angewendeten Berfahren. Daraus geht sonach hervor, daß wenn brei Kräfte in einer Gbene sich das Gleichsgewicht balten, der Durchschnittspunkt der Richtungen von irgend zwei derselben immer in der Richtung der dritten Kraft liegt, oder daß sich die Richtungen dieser Kräfte in einem und demfelben Punkte schneiben. Ihre Intensitäten muffen dabei, wie schon bemerkt, dieselben Berhältnisse unter sich haben, wie die breier Kräfte, welche an demselben Punkte sich das Gleichgewicht halten (S. 16 des ersten Buches).

§. 131.

Die in §. 129 aufgestellten Bebingungsgleichungen für das Gleich= gewicht werben nicht mehr alle nothwendig sein, wenn das System in seiner Bewegung einer Beschränkung unterworfen ift.

1) Enthält basselbe einen sesten Punkt, um welchen es sich frei breben kann, so wird durch diesen seine fortschreitende Bewegung unmöglich gemacht, auch ohne daß die fördernde Kraft R des ganzen Systems Rull ist; die einzige Bedingung für das Gleichgewicht besteht folglich darin, daß die Kräfte keine Drehung um jenen sesten Punkt bewirken, oder daß das resultirende Moment derselben in Bezug auf diesen Punkt Rull ist. Man wird demnach den genannten Punkt als Anfang der Coordinaten nehmen und badurch

103.)
$$\mathbf{M}_{R} = \Sigma_{1} P \left(\mathbf{x} \sin \widehat{\mathbf{P}} \mathbf{x} - \mathbf{y} \cos \widehat{\mathbf{P}} \mathbf{x} \right) = 0$$

als einzige nothwendige und genügende Bebingungsgleichung für bas Gleichgewicht erhalten.

Die Bebeutung dieser Gleichung kann aber auch noch auf folgende Weise aufgefaßt werben. Ift R die Intensität der allgemeinen Resul= tirenden des Spstems, und X, Y die Coordinaten eines Punktes in threr Richtung, also

$$R(\mathbf{X} \sin \widehat{\mathbf{R}} \mathbf{x} - \mathbf{Y} \cos \widehat{\mathbf{R}} \mathbf{x}) = \mathbf{M}_{R}$$

ihre brebende Wirkung in Bezug auf ben Anfangspunkt, so zeigt bie Gleichung:

$$-\mathbf{M}_{R} = \mathbf{Y} \mathbf{R} \cos \widehat{\mathbf{R}} \mathbf{x} - \mathbf{X} \mathbf{R} \sin \widehat{\mathbf{R}} \mathbf{x} = 0,$$

baß die Richtung ber Refultirenden im Falle bes Gleichgewichtes durch ben Anfangspunkt, d. h. durch den festen Punkt geht.

Umgekehrt wird immer Gleichgewicht bestehen, wenn ein Punkt in ber Richtung der Resultirenden unbeweglich ist; denn wird dieser Punkt als Anfang der Coordinaten genommen, so hat man als Gleichung dieser Richtung

und baburch ergibt fich immer

$$R(X \sin \widehat{Rx} - Y \cos \widehat{Rx}) = M_R = 0$$
.

Ein Spftem, bas keine allgemeine Resultirenbe hat, kann baber auch nicht durch einen festen Punkt im Gleichgewichte erhalten werben.

Eine feste, undiegsame, aber gewichtlose Linie ABC, Fig. 87 u. 88, von einfacher Krümmung, welche sich um einen festen Punkt C breben, aber auf bemselben nicht verschieben läßt, und an welcher zwei ober mehrere Kräfte angreisen, deren Richtungen in der Sbene ihrer Krüm= mung liegen, wird ein mathematischer Hebel genannt. Gewöhn= lich sett man nur zwei Kräfte P und Q an demselben thätig voraus und unterscheibet dieselben durch die Benennungen Kraft und Last; diese beiden Kräfte werden nach dem Vorhergehenden den Hebel im Gleichgewichte halten, wenn die Summe ihrer Momente in Bezug auf den Drehungspunkt Null ist, d. h. wenn

$$Pp + Qq = 0$$
, $Pp = -Qq$,

wo p und q bie Langen ber von biesen Buntte auf bie Richtungen ber Rrafte P und Q gefällten Sentrechten, ober bie Bebelarme ber genannten Momente bezeichnen. Es wird also Gleichgewicht bestehen, wenn bie

beiben Rrafte ben Bebelin entgegengesettem Sinne breben wollen und ihre brebenden Wirkungen gleich sinb. Diefes lettere ift aber ohne Rudficht auf ben Sinn ber Drehung der Fall, wenn

$$Pp = Qq$$
 ober $P: Q = q: p$,

also wenn sich die Kräfte P und Q ihrer Intensität nach umgekehrt verhalten, wie die senkrechten Abstände des Drehungspunktes von ihren Richtungen.

Wenn mehr als zwei Kräfte an bem Hebel angreifen, so läßt sich bie Bebingung bes Gleichgewichtes nicht einfacher als burch Z.Pp == 0 ausbrücken. Dahin gehört z. B. ber Fall, wenn ber Hebel ein materieller ober physischer und bemnach schwer ist; man wird diesen auf einen mathematischen zurücksühren, wenn man sein Gewicht G als britte Kraft im Schwerpunkte O, Fig. 88, angreifen läßt und sich bie drei nothwendigen Angriffspunkte A, B, O und den festen Punkt C burch eine gewichtlose Linie verdunden benkt.

Wenn sich die unbiegsame Linie nur an den festen Bunkt an lehnt und an demselben verschoben werden kann, dann muß noch die fördernde Resultirende in dem Stützpunkte normal zu derselben gerichtet sein, damit kein Verschieben soll stattsinden können; dieser Fall ist indessen in dem nachfolgenden allgemeinern enthalten.

In allen Fällen, wo das Gleichgewicht mittels eines festen Bunktes erhalten wird, hat dieser einen Druck auszuhalten, welcher durch die Resultirende aller fördernden Kräfte der Größe und Richtung nach vorgestellt wird und dem die Festigkeit jenes Punktes gewachsen sein muß, wenn das Gleichgewicht auf die Dauer stattsinden soll.

2) Oft enthält bas Spstem einen ober mehrere Punkte, welche ber Bebingung unterworfen sind, auf einer gegebenen Linie bleiben zu müssen, ober umgekehrt eine ober zwei unbiegsame Linien, welche an festen Punkten hingleiten müssen. In diesem Falle drückt man die Widerstände, welche jene Linien der freien Bewegung der betreffenden Punkte oder umgekehrt die festen Punkte der freien Bewegung der Linien entgegensehen, durch die zu den betreffenden Linien normalen Kräfte N, N', etc. aus, deren Intensitäten vorerst noch undekannt sind, und führt diese mit den übrigen gegebenen Kräften in die Bedingungsgeleichungen (101) ein, indem man dann das System wieder als ein freies betrachtet. Es ist übrigens einleuchtend, daß durch die Lage zweier Punkte die aller übrigen, welche sest und unveränderlich mit diesen verbunden sind, bestimmt ist, daß also nur zwei Punkte des Systems einer willfürlichen Beschränkung in ihrer Bewegung unterworfen werden können. Und in der That

haben wir and, nur brei Bebingungsgleichungen für das Gleichgewicht, und diese können offenbar nur zwei unbestimmte Größen N und N'enthalten, wenn ste nach der Elimination dieser lettern noch eine bestimmte Beziehung zwischen den angewendeten Kräften und der Lage des Systems, welche zum Bestehen des Gleichgewichtes erfordert wird, ausbrücken follen. Wenn dieses also nicht stattslindet, so kann nur eine der in der Untersuchung vorkommenden Größen jener Bedingung gemäß bestimmt werden und die Aufgade bleibt unbestimmt, sobald die Werthe von mehreren dieser Größen gefunden werden sollen. Ist dagegen nur ein einziger Punkt oder nur eine Linie des Systems in seiner Bewegung beschränkt, so können zwei der in der Aufgade vorkommenden Größen so bestimmt werden, daß das System im Gleichgewicht erhalten wird.

Ueberhaupt burfen, wie man leicht fieht, in der Aufgabe nur drei unbekannte Größen vorkommen, wenn fie bestimmt sein foll und wenn alle Umstände in Rechnung gebracht sind.

Soll endlich auch auf die Reibung Rücksicht genommen werden, welche durch den Druck eines Punktes gegen die Linie, auf der er bleiben oder welche an ihm hingleiten muß, entsteht, so darf man in die Bedingungsgleichungen für das Gleichgewicht nur eine zu dieser Curve tangentiale Kraft f'N einführen, wenn f den entsprechenden Reibungssschiftzienten bezeichnet. Man erhält dadurch keine neue Undekannte in die Aufgade, wenn nicht gerade der Werth von f selbst bestimmt werden soll; diese Bedingungsgleichungen entsprechen dann aber immer nur der Grenze des Gleichgewichtes, und sie werden, in Bezug auf f ausgelöst, zeigen, wie groß in jedem gegebenen Kalle der Reibungsschiftzient wenigstens sien muß, damit das Gleichgewicht noch bestehen kann, und dieses wird um so mehr gesichert sein, je mehr der Reibungscoefsizient den so bestimmten Grenzwerth überschreitet.

§. 132.

Einige einfache Beispiele mögen bas Vorhergehende erläutern und bie Art und Weise ber Anwendung zeigen.

Eine schwere Gerade (ein Stab ober Balten) BC, Fig. 89, küt sich mit ihren Endpunkten an die Schenkel AX und AV eines rechten Winkels (an einen horizontalen Boben und eine lothrechte Wand), von benen AY mit der Richtung ber Schwere parallel ift; es foll die längs der Geraden AX gerichtete Kraft P gesucht werden, welche die Gerade BC,

wenn fie mit ber AX ben Bintel o bilbet, am Ausgloiten verbinbert, alfo im Gleichgewicht erhalt.

Minnt man die beiden Schenkel des rechten Winkels als Aufen der x und y, bessen Scheitel also als Ansangspunkt; bezeichnet die Länge der Geraden BC mit l, ihr Gewicht, das in ihren Schwerspunkte oder in ihrer Mitte D angreist, mit Q, den normalen Wibersstand der Geraden AX mit N, den der Geraden AY mit N', und beachtet, daß dieser im Punkte C, seuer im Punkte B angreist, so erhält man folgende Zusammenstellung der in dieser Aufgade vorkommenden Kräfte, ihrer Richtungswinkel und der Goordinaten ihrer Angrisspunkte.

Intensitäten (P): Q , N , N', P , Richtungswinkel (Px):
$$\frac{2}{3}\pi$$
 , $\frac{1}{2}\pi$, 0 , π , Goordinaten der $\left\{ (x) : \frac{1}{2} l\cos\varphi \right\}$, $l\cos\varphi$, 0 , $l\cos\varphi$, Angrisspunkte $\left\{ (y) : \frac{1}{2} l\sin\varphi \right\}$, 0 , $l\sin\varphi$, 0

bamit ergeben fich für bas Gleichgewicht bie Bebingungsgleichungen:

$$\begin{split} \mathcal{Z}.\,P\cos\widehat{Px} &= N'-P = 0 \quad, \quad N' = P \\ \mathcal{Z}.\,P\sin\widehat{Px} &= -Q + N = 0 \quad, \quad N = Q \\ \mathcal{Z}.\,P(x\sin\widehat{Px} - y\cos\widehat{Px}) &= -\frac{1}{2}Ql\cos\varphi + Nl\cos\varphi - N'l\sin\varphi = 0 \end{split}$$

und aus der letten zieht man durch Einführung der Werthe von N und N' den gesuchten Werth von P:

$$P = \frac{1}{2} Q \cot \varphi .$$

Wan hat also P=0, wenn $\phi=\frac{1}{4}\pi$, weil dann die Gerade lothrecht steht und kein Bestreben zum Ausgleiten hat; P=Q für $\phi=\frac{1}{4}\pi$; $P=\infty$ für $\phi=0$, d. h. wenn der Winkel ϕ sehr wein geworden ist, so kann nur eine sehr große Kraft die Gerade am Ausgleiten und wolls ständigen Niedersinken hindern; wenn aber der Winkel ϕ werklich Rust ist, und die Gerade BC eine horizontale Lage hat, so gibt es gar keine Kraft P mehr, welche diese Gerade, die war noch im Punke B gestützt ist, in dieser Lage erhalten künnte.

Unigekehrt findet man aus der vorhergehenden Gleichung

tang
$$\varphi = rac{Q}{2P}$$
,...

und babweh den kleinsten Binkel o, unter welchem die Gerade BC vermoge einer gegebenen Kraft P im Gleichgewichte bleiben kann.

Soll bieses lettere nicht burch eine besondere Kraft P, sondern durch die in den Puntten Bund C, Fig. 90, bewirkte Reibung erhalten und der kleinste Wintel p bestimmt werden, unter welchem es möglich ist, so führt man statt der Kraft P die Kraste (Reibungen) fN und f'N' in die obige Zusammenssellung ein, indem man den Reibungscoeffizient für die Gerade AX mit f, für die AY mit f' bezeichnet, und beachtet, daß die Krast fN wie die Kraft P gerichtet ist und wie diese in B angreist, mährend die Reibung k'n in C längs der OY thätig gedacht werden muß. Man erhält auf diese Beise die Gleichungen:

$$\Sigma \cdot P \cos \widehat{Px} = N - fN = 0$$
,
 $\Sigma \cdot P \sin \widehat{Px} = -Q + N + f'N' = 0$,

$$\Sigma$$
. $P(x \sin P x - y \cos P x) = -\frac{1}{2}Ql\cos \varphi + Nl\cos \varphi - N'l\sin \varphi = 0$,

und zieht baraus nach und nach N' - IN und bie Werthe:

$$N = Q \frac{1}{1+ff'} \quad , \quad N = Q \frac{f}{1+ff'},$$

burch welche die britte biefer Gleichungen die Form annimmt:

$$1 - f \log \varphi = \frac{1}{2} (1 + ff),$$

und ben für ben Winkel o gefuchten Ausbruck gibt:

$$tang \varphi = \frac{1 - ff'}{2f};$$

der Winkel φ ist demnach unabhängig von Q und nur eine Function der beiden Reibungscoefstzienten.

Wenn $f = f' = tang \varrho$ wird, fo hat man

$$\cot \varphi = \frac{2\mathfrak{t}}{1 + \mathfrak{t}^2} = \frac{2 \tan \varrho}{1 + \tan \varrho^2 \varrho} = \tan \varrho \varrho , \quad \varphi = \frac{1}{2}\pi - 2\varrho;$$

für $f = \frac{1}{4}$, $\varrho = 26^{\circ}34'$ wird bennach tang $\varphi = \frac{1}{4}$, $\varphi = 36^{\circ}52'$. Unter berselben Boraussehung nehmen die Werthe der brückenden Kräfte N und N' die Formen an:

$$N = Q \frac{1}{1+f^2} = Q \cos^2 \varrho$$
 , $N = Q \frac{f}{1+f^2} = Q \sin \varrho \cos \varrho$
= $\frac{1}{2}Q(1+\cos 2\varrho)$ = $\frac{1}{2}Q \sin 2\varrho$,

und die Reibungen fN und f'N' werben durch

$$\mathrm{fN} = \frac{1}{2} \mathrm{Q} \sin 2 \varrho \quad , \quad \mathrm{fN} = \mathrm{Q} \sin^2 \varrho = \frac{1}{2} \mathrm{Q} \left(1 - \cos 2 \varrho \right)$$

ausgebrückt.

Legt man bennach die gegebene Gerade BC, Fig. 91, so an die lothrechte Linie AY an, daß sie mit dieser den doppelten Reibungswinkel 20 — ACB bildet, so wird sie mit der AX den Winkel 9 einschließen, also die äußerste Lage haben, welche sie, ohne auszugleiten, annehmen kann, und wenn man dann das Sewicht Q durch die Länge BC selbst vorstellt, von der Mitte O mit dem Haldmesser 4Q — OB einen Kreis beschreibt und den vertikalen Durchmesser aOd zieht, so ist leicht aus den vorhergehenden Werthen zu schließen, daß die Gerade BN den Druck N, die CN' den Druck N', die B. s N die Reibung s N und die Nd oder C. s N' die Reibung s N' der Größe und Richtung nach vorstellen wird; durch diese einsache Construction kann also die Ausgade, wenn o bekannt ist, in seder Hinsicht vollständig ausgelöst werden. In der Figur ist übrigens auch angedeutet, wie o selbst durch Construction aus dem Werthe von k gefunden wird und zwar unter der Borausssehung, daß $f = \frac{1}{2}$ sei.

Die Auflösung bes allgemeinen Falles, in welchem bas Gleichgewicht durch die Reibung allein nicht besteht, sondern durch eine Kraft P hergestellt werden muß, deren Richtung gegeben ift, wird nun teine Schwierigkeit mehr haben und soll dem Leser überlassen bleiben.

§. 133.

Ein schwerer Kreis (Chlinder), bessen Gewicht Q und bessen halbmesser fei, soll auf einer Geraben (Ebene), welche mit ber Richtung ber Schwere ben Wintel in-a bilbet, mittels ber Reibung und einer am Umfange tangential angreifenben Kraft P im Gleichgewicht gehalten

werben; man fuche bie Beziehungen biefer Rraft und ihrer Richtung zu ben Gegebenen.

Dazu lege man ben Anfang ber Coordinaten in den Berührungspunkt A des Kreises und der Geraden BC, Fig. 92, und nehme diese
lettere als Achse der x-so, daß deren positive Hälfte von A nach B
gerichtet ist und die in O angreisende Kraft Q mit dieser den Winkel $\frac{1}{2}\pi$ — a einschließt; den im Berührungspunkte von der Geraden BC
geleisteten Widerstand bezeichne man mit N, also die längs AB wirkende
Reibung mit fN, endlich den Winkel bOD, welchen der zum Angrisse
punkte D der Kraft P gezogene Haldmesser OD mit der Parallelen Ob
zur Achse der x bildet, mit φ ; man erhält dann folgende Uebersicht
für die an dem gegebenen System angreisenden Kräfte, deren Richtungen
und Angrisspunkte.

(P): Q N fN P

(Px):
$$\frac{3}{2}\pi - \alpha = \frac{1}{2}\pi = 0$$
 $\varphi - \frac{1}{2}\pi$

(x): 0 0 0 r cos φ

(y): r 0 0 r (1 + sin φ

und damit werben bie Bebingungen für das Gleichgewicht

$$\Sigma \cdot P \cos \widehat{Px} = -Q \sin \alpha + fN + P \sin \varphi = 0$$

$$\Sigma \cdot P \sin \widehat{Px} = -Q \cos \alpha + N + P \cos \varphi = 0$$

I. $Pp = Qr \sin \alpha - P[r\cos^2 \varphi + r(1+\sin \varphi)\sin \varphi] = 0$. Aus der letten dieser Gleichungen zieht man sogleich die Beziehung:

$$P(1+\sin\varphi)=Q\sin\alpha$$
 , $P=Q\frac{\sin\alpha}{1+\sin\varphi}$, (a)

welche von der Reibung ganzlich unabhängig erscheint. Ekuninirt man sodann aus den beiden ersten die Unbekannte N, so sindet man eine zweite Beziehung zwischen P und Q, nämlich

$$P(\sin \varphi + f \cos \varphi) = Q(\sin \alpha - f \cos \alpha)$$
,

ober

$$P = Q \frac{\sin \alpha - f \cos \alpha}{\sin \varphi + f \cos \varphi}, \qquad (b.$$

und die Bergleichung dieses Werthes von P mit dem vorhergehenden gibt eine Gleichung, aus welcher der Winkel φ bestimmt werden kann; man sindet nämlich

$$sin(\alpha+\phi)=\frac{sin\alpha-fo)sa}{f}$$
,

oder, wenn tang o für f eingeführt wird,

c.)
$$\sin(\alpha + \varphi) = \frac{\sin(\alpha - \varphi)}{\sin\varphi}$$

Diese Gleichung gibt im Allgemeinen zwei Werthe fur o. und wenn diese berechnet sind, giebt man aus einem der beiden obigen Ausbrude (a) und (b) fur P bie entsprechenben Intensitäten biefer Rraft; unsere Aufgabe hat baburch eine bestimmte Auflösung gefunden und scheint bemnach auch für gegebene Werthe von a und f nur eine be ftimmte Auflösung zuzulaffen. Die fo bestimmten Werthe von P und p gelten aber, wie am Ende bes S. 131 bereits bemerkt wurde, nur für die Grenzen des Gleichgewichtes, und es gibt noch viele anden Werthe von P und o außer den so berechneten, welche bem Gleichgemichte genügen. Es ist baber zweckmäßiger, anstatt wie vorher ben Winkel o in Function von a und f zu bestimmen, f ober o in Function von a und φ auszubrücken und barnach zu beurtheilen, welches ber kleinste Werth von f'ober o für ein beliebig angenommenes w und ein barnach aus Gleichung (a) berechnetes P fein barf; bas Gleichgewicht will dann auch für alle größern Werthe von f gesichert sein. Man hat bazu die Gleichung:

$$f = tang \varphi = tang \alpha \frac{1}{1 + sin \varphi + tang \alpha \cos \varphi}$$

und diese zeigt, daß f überhaupt den kleinsten Werth erhalten kann, wenn $\varphi=\frac{1}{4}\pi-\alpha$ ist, oder wenn die Kraft am oberen Ende E des verticalen Durchmessers angreift, also horizontal gerichtet ist; denn man hat für einen kleinsten Werth von k

$$\frac{dt}{d\varphi} = 0 = tang \, \alpha \, \frac{tang \, \alpha \, sin \, \varphi - cos \, \varphi}{(1 + sin \, \varphi + tang \, \alpha \, cos \, \varphi)^{\alpha}}$$
ober
$$0 = tang \, \alpha \, tang \, \varphi - 1 \, ,$$

und es leuchtet ein, daß das vorstehende Aenderungsgesetz von stein Bezug auf φ das Zeichen wechselt, wenn φ von einem Keinern Werthe als $\frac{1}{4}\pi - \alpha$ zu einem größern übergeht, indem es für jenen negatist, für diesen aber positiv wird. Wan schließt darauß, daß der zu namte Werth von φ selbst einem kleinsten Werth von f entspricht, und sindet damit als diesen kleinsten Werth

$$f = lang \varrho = lang \frac{1}{2} \alpha$$
 , $\varrho = \frac{1}{2} \alpha$

Es geht dies nun leicht auch aus der Gleichung (c) hervor, denn diese gibt für $\varrho = \frac{1}{4}\alpha$, $sin(\alpha + \varphi) = 1$, während für $\varrho < \frac{1}{4}\alpha$ nach derselben $sin(\alpha + \varphi) > 1$ werden müßte, φ also imaginär würde.

Damit also bie oben gestellte Aufgabe überhaupt zu erfüllen ift, muß ber Reibungscoeffizient zwischen bem Kreis und ber Geraden wenigstens ber Tangente bes halben Reigungswinkel ber lettern gegen die Wagrechte gleich sein, und die entsprechende Jutensität ber am obersten Bunkte des Kreises horizontal angreifenden Kraft P ist nach Gleichung (a)

$$P = Q \tan \frac{1}{2} \alpha$$
.

Soll bagegen bie Kraft P parallel zu ber Geraden AB gerichtet fein, so hat man $\varphi = \frac{1}{4}\pi$, damit ergibt sich als Neinster Werth von f

$$f = tang \varrho = \frac{1}{2} tang \alpha$$
,

und der entsprechende Werth von P ift, wie auf der Hand liegt,

$$P = \frac{1}{2} Q \sin \alpha .$$

Soll endlich P vertical gerichtet sein, also entweder in F ober in G, Fig. 93, angreifen, so hat man

$$\varphi = \pi - \alpha$$
 over $\varphi = 2\pi - \alpha$;

und in beiden Fällen als fleinsten Werth von f ober e

$$f = tang \varrho = tang \alpha$$
, also $\varrho = \alpha$

Die entsprechenben Werthe von P find unn

$$P = Q \frac{\sin \alpha}{1 + \sin \alpha}$$
 und $P = Q \frac{\sin \alpha}{1 - \sin \alpha}$,

wie sich leicht aus bem Andlick ber Fig. 93 engibt, da man es in diesen beiben Fällen nur mit zwei parallelen Kräften zu thun hat, beren Ressultirende burch ben Mittelpunkt A gehen muß.

Die vorhergehenbe Aufgabe wollen wir enblich noch bahin abanbern, baß ber bewegliche Rreis (Chlinder) in einem festen Rreife von größerem Salbmeffer (hohlen Chlinder) ABC, Fig. 94, ruhe, baß in feinem Mittelpunkte O irgend eine Rraft Q in einer beliedigen Richtung angreife und baß bie Intenfität bes Momentes M gu fuchen fei, welches biefen Rreis mittels ber Reibung im Gleichgewichte erhält.

Sei B ber Berührungspunkt beiber Kreise in der Lage des Gleichsgewichtes und BT ihre gemeinschaftliche Tangente in diesem Punkte; bieser parallel sei die Achse der x durch den Mittelpunkt O des bewegslichen Kreises gelegt, und der undekannte Winkel, welchen die Richtung der Kraft Q mit der durch die Mittelpunkte beider Kreise gehenden Achse der y oder mit der Richtung des normalen Widerstandes N bildet, mit φ bezeichnet. Man sindet damit die einfachen Gleichungen:

$$\Sigma \cdot P \cos \widehat{Px} = Q \sin \varphi + fN = 0$$
, $\Sigma \cdot P \sin \widehat{Px} = Q \cos \varphi + N = 0$
 $\Sigma \cdot Pp = M - fNr = 0$,

von benen die beiden ersten, wenn man ihre Glieben burch das Gleichsheitszeichen trennt und dann die erste burch die zweite dividiet, sogleich

$$tang \varphi = \mathbf{f} \Rightarrow tang \varrho , \quad \varphi = \varrho$$

geben und baburch zeigen, daß der bewegliche Kreis durch die von dem Momente bewirkte Drehung in dem festen fortrollt, die die gemeinschaftliche Normale im Berührungspunkte den Reibungswinkel ϱ mit der Richtung der Kraft Q einschließt. Es kann daher im jetzigen Falle, d. h. mittels eines Momentes, der Kreis auf einer Geraden nur dann im Gleichgewicht erhalten werden, wenn die letztere den Winkel $\frac{1}{4}\pi - \varrho$ mit der Richtung der Schwere bildet.

Erhebt man ferner die genannten Gleichungen nach erfolgter Erennung ihrer Glieber zum Quabrat und nimmt die Wurzel aus ihrer Summe, so findet man

$$N = Q \frac{1}{\sqrt{1+f^2}} = Q \cos \varrho ,$$

und bie britte Gleichung gibt baburch:

$$\mathbf{M} = \mathbf{Q}\mathbf{r} \frac{\mathbf{f}}{\sqrt{1+\mathbf{f}^2}} = \mathbf{Q}\mathbf{r}\mathbf{s}\mathbf{m}\mathbf{o}.$$

Wan sieht daraus, daß der Normalbruck N kleiner ist, als die Kraft Q und zwar im Berhältnisse von $1:\cos\varrho$, und daß sich dadurch auch das Moment der Reibung um etwas vermindert, indem es nicht mehr f. Qr oder Qr tang ϱ ist, sondern Qr sin ϱ

Auften. Gleichgewicht eines festen Spflems mit beliebigen Rraften.

1

į

ŧ

ı

1

Ŀ

~ S. 134.

Im fünften Kapitel bes vorigen Abschnittes ist nachgewiesen worden, daß die Gesammtwirkung einer beliedigen Anzahl von Kräften, welche beliedige Richtungen haben und an beliedigen Punkten eines seines Systems angreisen, immer durch die Wirkung einer einzigen förbernden Kraft R und durch die eines Momentes MR ersetzt werden, beziehungsweise auf diese beiden Wirkungen zurückgeführt werden kann, daß im Allgemeinen aber die Richtung der ersteren nicht in die Gene des Momentes fällt und daß es dann keine allgemeine Resultirende des Systems der Kräfte gibt. Es kann daher im Allgemeinen und wenn das System ganz frei ist nur dann Gleichgewicht statthaben, wenn sede bieser beiden von einander unabhängigen Wirkungen für sich Rull ist, d. h. wenn das System der gegebenen Kräfte weder eine förberude noch eine drehende Wirkung auf das sesse System ihrer Angrisspunkte hervorbringt. Die beiden nothwendigen und genügenden Hauptbedingungen für das Gleichgewicht sind bemnach für ein freies System

$$R=0 \qquad M_R=0.$$

Jebe berfelben läßt fich aber burch brei andere erfeten, burch welche bie Bebingungen bes Gleichgewichtes fogleich mittels ber gegebenen Rrafte, threr Richtungen und Angriffspunkte ausgebrückt werben.

Rimmt man nämlich statt ber förbernben Resultirenben R ihre rechtwinkligen Componenten X, Y, Z, so wird man wie in §. 17 bes ersten Buches schließen, daß das Gleichgewicht gegen die fortschreitenbe Bewegung nur bestehen kann, wenn jede dieser drei Kräste, deren Richtungen nicht in derselben Ebene liegen, für sich Rull ist, und man ers bält dadurch statt der Gleichung R = 0, die drei folgenden:

$$X = \Sigma . P \cos \widehat{P} = 0$$
, $Y = \Sigma . P \cos \widehat{P} = 0$, $Z = \Sigma . P \cos \widehat{P} = 0$, (104.

von benen jebe bas Gleichgewicht bes Systems langs einer ber brei Coordinaten = Achsen verburgt.

Ebenso kann man das Moment M_R durch seine drei rechtwinkligen Componenten: M_X, M_X, M_Z ersehen und gemäß der Analogie, welche zwischen den fördernden Kräften und den Achsen der Momente besteht,

schließen, daß auch das Gleichgewicht gegen die drehende Bewegung mur hestehen kann, wenn jedes dieser drei Momente für sich Rull sit, weburch sich statt der Gleichung: Mn = 0 die drei neuen Gleichungen:

$$\begin{cases}
M_{X} = \sum P(y \cos \widehat{Px} - x \cos \widehat{Py}) = 0 \\
M_{Y} = \sum P(x \cos \widehat{Px} - x \cos \widehat{Px}) = 0 \\
M_{Z} = \sum P(x \cos \widehat{Py} - y \cos \widehat{Px}) = 0
\end{cases}$$

ergeben, von benen jebe bas Gleichgewicht bes Spstems um eine ber brei Achsen verburgt.

Umgekehrt ift leicht zu seben, baß immer Gleichgewicht flattfinden muß, wenn die vorhergehenden sechs Gleichungen befriedigt find; denn aus ihnen folgen sogleich die beiden Gleichungen:

$$R = 0$$
 , $M_R = 0$,

welche aussprechen, bas weber für die fortschreitende Bewegung bes Spfrems, noch für die brebende ein Grund worhanden ist. Es läßt sich aber auch hier zeigen, daß wenn jenen Gleichungen Genüge geleistet wird, das Spfrem immer durch zwei gleiche und direct entgegengesetete Kräfte ersett werden kann, welche sich nothwendig im Gleichgewicht halten muffen.

Denn nimmt man die Kraft P von den übrigen hinweg und bezeichnet die Resultirende aller fördernden Kräfte P', P'', etc. mit R', deren Componenten nach den drei Achsen mit X', Y', Z' und ihre Richtungswinkel, wie gewöhnlich, mit R'x, R'y, R'x; ebenso das resultirende Woment aller drehenden Kräste, die sich durch die Zertegung der von senen Krästen erzeugten Wirkung in Bezug auf den Ansangspunkt der Goordinaten ergeben, mit M_R', und seine Componenten in den drei Coordinaten Ehenen mit M_Z', M_Y', M_X', so werden die Gleichungen (104)

2.
$$P \cos \widehat{Px} = P \cos \widehat{Px} + R' \cos \widehat{R'x} = 0$$
.
a.) $\sum P \cos \widehat{Py} = P \cos \widehat{Py} + R' \cos \widehat{R'y} = 0$,
 $\sum P \cos \widehat{Pz} = P \cos \widehat{Pz} + R' \cos \widehat{R'z} = 0$,

und bie Gleichungen (405) geben der bei ber alle alle alle and bei

$$\mathbf{M}_{\mathbf{z}} = \mathbf{M}_{\mathbf{z}'} + \mathbf{P} \left(\mathbf{x} \cos \widehat{\mathbf{P}} \widehat{\mathbf{y}} - \mathbf{y} \cos \widehat{\mathbf{P}} \widehat{\mathbf{x}} \right) = 0$$

$$\mathbf{M}_{\mathbf{x}}' = \mathbf{M}_{\mathbf{x}'} + \mathbf{P} \left(\mathbf{z} \cos \widehat{\mathbf{P}} \widehat{\mathbf{x}} - \mathbf{x} \cos \widehat{\mathbf{P}} \widehat{\mathbf{z}} \right) = 0$$

$$\mathbf{M}_{\mathbf{x}} = \mathbf{M}_{\mathbf{x}'} + \mathbf{P} \left(\mathbf{y} \cos \widehat{\mathbf{P}} \widehat{\mathbf{z}} - \mathbf{x} \cos \widehat{\mathbf{P}} \widehat{\mathbf{y}} \right) = 0$$
(b.

Aus biefen Gleichungen folgt zunächft, daß die Kräfte P', P'', etc. eine einzige allgemeine Resultirende haben; denn führt man in die für diesen Fall in §. 82 gefundene Bedingungsgleichung (52), welche nun die Form:

X'Mx' + Y'My' + Z'Mz' = 0

anninunt, für X', Mx', u. f. f. die Werthe ein, welche aus ben obigen Gleichungen folgen, so erhält man offenbar Rull als Ergebnife. Man hat bemnach auch burch bie Gleichungen (b)

Mz' = R' (X' cos R' x - X' cos R' x) = -P (x cos Py - y cos Px), Mx' = R' (Z' cos R' x - X' cos R' z) = -P (z cos Px - x cos Pz), Mx' = R' (X' cos R' z - Z' cos R' y) = -P (y cos Pz - z cos Py). Die Gleichungen (a) geben aber wie in §. 18 bes ersten Buches

$$R' = P , \cos \widehat{R'x} = -\cos \widehat{Px} ,$$

$$\cos \widehat{R'y} = -\cos \widehat{Py} , \cos \widehat{R'z} = -\cos \widehat{Pz} ,$$

und damit nehmen die vorhergehenden Gleichungen die Formen von Gleichungen einer Geraden an, welche durch die Angriffspunkte K' K' E' und xyz ber Kräfte R' und P geht; denn fie werden dadurch

$$\frac{\mathbf{X}' - \mathbf{x}}{\cos \widehat{\mathbf{P}} \mathbf{x}} - \frac{\mathbf{Y}' - \mathbf{y}}{\cos \widehat{\mathbf{P}} \mathbf{y}} = 0$$

$$\frac{\mathbf{Z}' - \mathbf{z}}{\cos \widehat{\mathbf{P}} \mathbf{z}} - \frac{\mathbf{X}' - \mathbf{x}}{\cos \widehat{\mathbf{P}} \mathbf{x}} = 0$$

$$\frac{\mathbf{Y}' - \mathbf{y}}{\cos \widehat{\mathbf{P}} \mathbf{y}} - \frac{\mathbf{Z}' - \mathbf{z}}{\cos \widehat{\mathbf{P}} \mathbf{z}} = 0$$
(d.

Während bemnach die Gleichungen (c) aussprechen, daß die beiben Kräfte P. und R', welche das gange Spftem ber gegebenen Arafte ver=

treten, einander gleich, der Richtung nach parallel, und dem Sinne nach entgegengesett find, brücken die Gleichungen (d) aus, daß ihre Augriffspunkte auf einer zu ihrer gemeinschaftlichen Richtung parallelen Geraden liegen, daß folglich diese Kräfte einander direct entgegengesett find und sich das Gleichgewicht hatten.

S. 135.

Die oben gefundenen sechs Bedingungsgleichungen für das Gleichzgewicht können ferner dazu bienen, im Allgemeinen die Werthe von sechs in einer Aufgabe vorkommenden nicht bestimmten Größen in der Weise zu bestimmen, daß das System im Gleichzewichte bleibt; unter diesen sechs Unbekannten dürfen indessen nicht die Goordinaten des Anzerisspunktes einer Kraft enthalten sein, wie dies schon aus der öfter gemachten Wahrehmung, daß es dei einem festen System für eine Kraft keinen bestimmten Angrisspunkt gibt, solgen muß. Es solgt diese Beschränkung aber auch aus der Form der Gleichungen (105), welche allein zur Bestimmung jener Goordinaten dienen können; denn bezeichnet man die Kraft, deren Angrisspunkt bestimmt werden soll, mit P und setz zur Abklürzung

$$P \in \widehat{Px} = a$$
, $P \cos \widehat{Py} = b$, $P \cos \widehat{Px} = c$,

und die Componenien des resultirenden Momentes aller andern Kräfte außer P

$$\mathbf{M}_{\mathbf{x}'} = \mathbf{f}$$
 , $\mathbf{M}_{\mathbf{y}'} = \mathbf{g}$, $\mathbf{M}_{\mathbf{z}'} = \mathbf{h}$,

so nehmen die genannten Gleichungen oder die Gleichungen (b) im vorhergehenden S. die Form an:

$$\begin{cases} ay - bx = h, \\ cx - az = g, \\ bz - cy = f, \end{cases}$$

welche zeigt, daß diese Gleichungen nicht vollkommen unabhängig von einander find, wie es zur Bestimmung dreier Unbekannten aus drei Gleichungen nothwendig ist, daß vielmehr die Wöglichkeit, sie durch dieselben Werthe von x, y und z zu befriedigen an die Bedingung:

$$af + by + ch = 0$$

ober

gebunden ist, die ausbrückt, daß das System aller übrigen Kräfte außer P eine allgemeine Resultirende hat, welcher die Kraft P im Falle des Gleichgewichtes gleich und direct entgegengesetht sein muß. Ift aber diese Bedingung wirklich erfüllt, so ist die dritte der vorherzgehenden Gleichungen eine Folge der beiden ersten und es können daraus die drei Undekannten x, y und z nicht gefunden werden, und wenn dieselbe nicht befriedigt wird, so kann die Kraft P allein das System nicht im Gleichgewichte halten; man kann dann aber eines der nothwendigen Stücke (Intensität, Richtungswinkel oder Angrisspunkt) einer neuen Kraft Q so bestimmen, daß durch ihre Mitwirkung der vorherzehenden Bedingung Genüge geleistet und das System im Gleichgewicht erhalten wird.

1

Soll 3. B. das in §. 88 berechnete Spstem im Gleichgewicht ge=
halten werden, so wird dies nur möglich sein, wenn demselben die dort
berechnete oder eine andere unter derselben Boraussehung bestimmte Kraft Q hinzugefügt wird. Nimmt man die gleich 11,98 Kil. be=
rechnete Kraft, deren Richtung mit der negativen Achse der z zusammenfällt, so wird eine Kraft P = 8,95 Kil., welche der baselbst gefundenen Kesultirenden R' gleich und direct entgegengesett ist, deren Richtung
also mit den drei Achsen die Winkel:

 $\widehat{Pz}=32^{\circ}40',6$, $\widehat{Py}=76^{\circ}17',5$, $\widehat{Pz}=60^{\circ}58',7$ einschließt, und burch die Gleichungen :

$$y = 0,282x - 8,984$$

 $z = 0,485x - 5,114$

ber Lage nach bestimmt wird, bas Gleichgewicht herstellen.

Betrachten wir noch ben besondern Fall, wo alle Angrisspunkte in berselben Ebene liegen, indem wir diese Ebene als Ebene der xy annehmen, so daß alle z Null werden, so sinden wir als Bedingungsgleichungen für das Gleichgewicht zuerst die unveränderten Gleichungen (104), nämlich

und zeigen, daß nicht alle cas Pz gleiche Beichen haben durfen, daß also ein Theil ber Kräfte die Ebene ber xy im Sinne ber positiven z, ber andere im Sinne ber negativen z muß bewegen wollen, wie dies von selbst einleuchtet. Die drei mittleren dieser sechs Gleichungen

$$\Sigma . P \cos \widehat{Pz} = 0$$
 , $\Sigma . Py \cos \widehat{Pz} = 0$, $\Sigma . Px. age \widehat{Pz} = 0$

werden unabhängig von jedem besondern Werthe von P, x und y bestriedigt, wenn alle coo Px = 0 oder alle Px = 4 n find, d. h. wenn die Richtungen aller Kräfte in die Sbene ihrer Angriffspunkte fallen, und es bleiben dann blos die beiben ersten und die lette der vorhersgehenden Gleichungen als Bedingungsgleichungen für das Gleichgewicht übrig, wie in §, 129 gefunden wurde.

Werben enblich die Richtungen aller Kräfte parallel, also alle Wintel Px, Py, Pz einander gleich und demnach $\cos Px$, $\cos Py$, $\cos Pz$ gemeinschaftliche Factoren aller Glieder derselben Summe, so werden die Bedingungsgleichungen (104) befriedigt, wenn $Z \cdot P = 0$, und die Gleichungen (105), wenn man $Z \cdot Px = 0$, $Z \cdot Py = 0$, $Z \cdot Pz = 0$ hat, und diese Bedingungen sind dieselben, wie die in §. 124 gefundenen Gleichungen (94); sie enthalten aber wegen der allgemeinen Lage des Coordinatenspstems eine überslüssige Bestimmung.

S. 136.

Wenn das Spftem nicht ganz frei sich bewegen kann, so ist es für das Gleichgewicht besselben nicht mehr nothwendig, daß alle sechs ber vorhergefundenen Bedingungsgleichungen befriedigt werden; es werzen vielmehr von denselben um so mehr entbehrlich werden, se mehr Beschränkungen das Spftem in seiner Bewegung unterworfen wird. Im Allgemeinen wird man aber dabet am sichersten gehen, wenn man diese Beschränkungen oder Hindernisse der Bewegung als Kräfte von underkannter Intensität, zuweilen auch von undekannter Richtung in die sechs Bedingungsgleichungen (104) und (105) einführt und die Undekannten durch Etimination daraus entsernt. Dieses Bersahren wird namentlich dann nothwendig, wenn einem oder mehreren Punkten des Spstems die Beschränkung auserlegt wird, auf einer gegebenen Turve ober Fläche zu bleiben, oder mit undiegsamen Flächen an sestensstät einer Krast

bestimmt werden soll, welche das System im Gleichgewicht erhält, ober bie Lage bes ganzen Systems, in welcher es von selbst ober unter Wit-wirkung der Reibung im Gleichgewichte bleibt.

Als einfaches Beispiel biene folgenbe Aufgabe.

Ein prismatischer Stad füßt sich mit dem einen Ende auf eine horizontale Ebene, mit dem andern an eine verticale Wand, so daß seine Projection auf der lettern einen Winkel omit einer lothrechten Geraden bildetz welches wird der größte Werth des Winkels o, und welches der das Winkels o sein, den der Stad mit seinen horizontalen Projection vermöge der an der Wand und auf dem Boden erzeugten Reibung bilden kann, ohne nach

irgend einer Richtung auszugleiten?

ķ

Á

i

1

٦

ŕ

Į

1

Í

H

1

Die hortzontale Ebene, auf welche fich ber Stab, beffen geome= trifche Achse burch die Gerabe AB, Fig. 95 borgestellt ift, stutt, sei bie der xy, die verticale Wand die der yz, und die Chene der xy werbe burch ben Endpunkt A bes Stabes gelegt, wenn er fich in ber aufgerffen Bleichgewichtelage, die:wir fuchen; befindet o der Anfangsbunkt ber Coordinaten wird bann die Projection C des Punttes Angust ber verticalen Wand sein, und Ab die horizontale, BC die verticale Projection bes Stabes (beziehungsweise seiner Achse) vorstellen, beffen Lange mit 1, und beffen Bewicht, welches im Schwerpuntte O angreift, mit O bezeichnet sei. Den Widerftand, ben bie Gbene ber xy gegen ben auf fie ausgeübten Druck leisten muß, stellen wir burch eine nor= male Rraft Nie, ben, welchen bie Gbene ber yz barbieten muß, burch eine normale Rraft No vor, beibe von unbekannter Jutonfittt. Die Reibung auf ber erften Ebene wird bann f. N., die auf ber lettern 12 No fein; die Richtungen diefer Krafte find aber auch noch unbekannt, ba es von der Größe der Reibungscoeffizienten f, und fa abhangen wird, welchen Weg die Punkte A und B beschreiben wollen, Wir haben bemnach in unferer Aufgabe feche unbekannte Größen, nämlich bie Rrafte N, und N2, die beiden Winkel w und 9, und die Winkel w4 und wa, welcher von ben Richtungen ber widerstehenden Kräfte f. N. und fo No, ber eine mit der Achse ber x in ber Chent ber xy, ber andere mit der Achse der z in der Gbene der yz, gebildet werden; die Aufgabe scheint bemnach bestimmt zu fein, und nur eine Auflösung qu= zulaffen.

Stellen wir nun zuerst die an dem Sostem thätigen Krafte mit ihren Richtungswinkeln und den Coordinaten threr Angriffspunkte zusfammen, so ergibt fich folgende Reberficht:

$$\begin{array}{c} (P):Q \ , \quad N_1 \ , \quad f_1N_1 \ , \quad N_2 \ , \quad f_2N_2 \ , \\ \widehat{(Px)}:\frac{1}{4}\pi \ , \quad \frac{1}{4}\pi \ , \quad \omega_1 \ , \quad 0 \ , \quad \frac{1}{4}\pi \ , \\ \widehat{(Py)}:\frac{1}{4}\pi \ , \quad \frac{1}{4}\pi - \omega_4 \ , \quad \frac{1}{4}\pi \ , \quad \frac{1}{4}\pi + \omega_2 \ , \\ \widehat{(Pz)}:\pi \ , \quad 0 \ , \quad \frac{1}{4}\pi \ , \quad \frac{1}{4}\pi \ , \quad \omega_2 \ , \\ (x):\frac{1}{4}l\cos\lambda \ , \quad l\cos\lambda \ , \quad 0 \ , \quad l\sin\lambda\sin\phi \ , \\ (y):\frac{1}{4}l\sin\lambda\cos\phi \ , \quad 0 \ , \quad l\sin\lambda\cos\phi \ , \\ (z):\frac{1}{4}l\sin\lambda\cos\phi \ , \quad 0 \ , \quad l\sin\lambda\cos\phi \ , \end{array}$$

worin λ noch ben Winkel bezeichnet, ben bie Gerade AB mit ber Achse ber x einschließt, und welcher mit den Winkeln φ und \mathcal{F} durch die Gleichung: $\sin \lambda = \frac{\sin \mathcal{F}}{\cos \omega}$ in Berbindung steht.

Die brei ersten Bebingungsgleichungen für das Gleichgewicht werben baburch

a.)
$$\begin{cases} f_1 N_1 \cos \omega_1 + N_2 = 0, \\ f_1 N_1 \sin \omega_1 - f_2 N_2 \sin \omega_2 = 0, \\ -Q + N_1 + f_2 N_2 \cos \omega_2 = 0, \end{cases}$$

und enthalten vier Unbekannte. Die beiben erften geben burch Elimination von ω_4

$$N_1 = N_2 \frac{\sqrt{1 + f_2^2 \sin^2 \omega_2}}{f_4} ,$$

woburch mittels ber britten gefunden wirb

$$\begin{split} \mathbf{N_4} &= \mathbf{Q} \frac{\sqrt{1 + f_2^2 \, \sin^2 \omega_2}}{f_1 \, f_2 \, \cos \omega_2 + \sqrt{1 + f_2^2 \, \sin^2 \omega_2}} \,, \\ \mathbf{N_2} &= \mathbf{Q} \frac{f_1}{f_1 \, f_2 \, \cos \omega_2 + \sqrt{1 + f_2^2 \, \sin^2 \omega_2}} \,. \end{split}$$

Für bas Gleichgewicht ber Momente hat man ferner

$$\begin{cases} f_1 \, N_1 \, l \cos \lambda \sin \omega_1 - N_2 \, l \sin \lambda \sin \varphi &= 0 \\ \frac{1}{4} \, Q \, l \cos \lambda - N_1 \, l \cos \lambda + N_2 \, l \sin \lambda \cos \varphi &= 0 \\ -\frac{1}{4} \, Q \, l \sin \lambda \sin \varphi + f_2 \, N_2 \, l \sin \lambda (\sin \varphi \cos \omega_2 + \cos \varphi \sin \omega_2) &= 0 \end{cases} . \quad (b.$$

Griet man in ber ersten biefer Gleichungen f. N. sin w. burch feinen Werth aus ber zweiten ber Gleichungen (a), so wird

$$f_2 \sin \omega_2 = tang \lambda \sin \varphi$$
; (c.

bie britte ber Bleichungen (a) gibt ferner

$$N_1 = Q - f_2 N_2 \cos \omega_2 ,$$

und bie zweite ber Bleichungen (b) nimmt bamit die Form an:

$$(f_2 \cos \omega_2 + tang \lambda \cos \varphi) N_2 = \frac{1}{4} Q,$$

welche mittels bes obigen Werthes von N2 in Q in die folgende

$$2f_1 \tan \theta \lambda \cos \phi = \sqrt{1 + f_2^2 \sin^2 \omega_2} - f_1 f_2 \cos \omega_2 \qquad (d.$$

übergeht. Eliminirt man endlich aus der vorletzen Gleichung und der britten der Gleichungen (b) den Quotient $\frac{Q}{2N_2}$, so erhält man die Gleichung (c) wieder, also keine britte Gleichung zwischen ω_2 , φ und λ , und die Aufgabe bleibt unbestimmt; man kann demnach einen der Winkel φ oder $\mathcal P$ willkürlich oder in Function des andern anenehmen und diesen andern mittels der Gleichung, welche sich durch Elimination von ω_2 aus den Gleichungen (c) und (d) ergibt, bezechnen; die Gleichung (c) gibt dann den Winkel ω_2 , womit die Werthe von N_1 und N_2 und ω_4 gefunden werden können.

Wir können aber auch, um eine bestimmte Aufgabe zu erhalten, ben Endpunkt A als undeweglich, also gegen einen festen Punkt gestützt annehmen, dessen Weiserstand parallel zu den drei Achsen die Componenten W cos Wx, W cos Wy, W cos Wz gibt. Es bleiben dann in unsern Gleichungen nur fünf Unbekannte, die drei ebengenannten, der normale Widerstand N der Ebene der yz und der Winkel φ , da nun λ constant ist, also I von φ adhängt und der Endpunkt B sich auf der Ebene der yz nur in einem Kreise bewegen kann, die Richtung der Reibung kund der Kaldung der Keibung der Rechant II.

Winkel ω_2 bas Complement bes Winkels φ wird. Rach biefen Bemerkungen findet man als Bebingungsgleichungen für bas Gleichgewicht:

$$\begin{aligned} -\operatorname{W}\cos\widehat{\operatorname{Wx}} + \operatorname{N} &= 0 \ , \\ \operatorname{W}\cos\widehat{\operatorname{Wy}} - \operatorname{f}\operatorname{N}\cos\varphi &= 0 \ , \\ -\operatorname{Q} + \operatorname{W}\cos\widehat{\operatorname{Wz}} + \operatorname{f}\operatorname{N}\sin\varphi &= 0 \ , \\ \operatorname{Wl}\cos\widehat{\operatorname{Wy}}\cos\lambda - \operatorname{Nl}\sin\lambda\sin\varphi &= 0 \ , \\ \operatorname{1}\operatorname{Ql}\cos\lambda - \operatorname{Wl}\cos\widehat{\operatorname{Wz}}\cos\lambda + \operatorname{N_2l}\sin\lambda\cos\varphi &= 0 \ , \\ -\operatorname{1}\operatorname{Ql}\sin\lambda\sin\varphi + \operatorname{f}\operatorname{Nl}\sin\lambda &= 0 \ . \end{aligned}$$

Rimmt man hier den Werth von W cos Wy aus der zweiten Gleichung und führt ihn in die vierte ein, so folgt fogleich

$$f = lang \lambda tang \varphi$$
, $tang \varphi = f col \lambda$;

wenn dann ebenso der Werth von W coo Wz aus der britten gezogen und in die funfte gesetht wird, so wird biese

$$2N(f\sin\varphi+tang\lambda\cos\varphi)=Q$$
,

und mit bem aus ber vorhergehenden Gleichung fich ergebenden Werthe von $tang \lambda$ hat man

$$N = Q \frac{\sin \varphi}{2f} = \frac{1}{2} Q \frac{\cot \lambda}{\sqrt{1 + f^2 \cot^2 \lambda}}.$$

Bulett zieht man aus ben obigen Gleichungen bie Werthe:

$$\begin{split} \text{W}\cos\widehat{\text{W}\,x} = & \, \text{N} = \frac{1}{2}\,Q\,\frac{\sin\phi}{f} \quad , \quad \text{W}\cos\widehat{\text{W}\,y} = \frac{1}{2}\,Q\,\sin\phi\,\cos\phi \; , \\ \text{W}\cos\widehat{\text{W}\,z} = & \, \frac{1}{2}\,Q\,(1+\cos^2\phi) \; , \end{split}$$

womit Größe und Richtung bes Wiberftanbes W gegeben ift.

§. 137.

Es gibt indeffen mehrere Fälle, bei welchen man unmittelbar beurtheilen kann, welche ber fechs Bedingungsgleichungen (104) und (105) für das Gleichgewicht bes in der Bewegung beschränkten Syftems nothwendig, und welche derfelben entbehrlich find. Diese Källe

find folgende:

1

ļ

1) Wenn das System einen festen Punkt enthält, so kann man diesen als Anfang der Coordinaten nehmen, und es wird dann die Gleichung R = 0 entbehrlich werden für das Gleichgewicht, da die Wirtung der fördernden Kraft R durch den festen Punkt aufgehoben wird; diese Kraft drückt nun die Größe des Widerstandes aus, welchen der feste Punkt muß leisten können, und ihre Richtung zeigt an, in welcher Richtung dieser Widerstand geleistet werden muß. Es bleiben also als Bedingungen für das Gleichgewicht nur noch Ma = 0 oder

$$\mathbf{M}_{\mathbf{X}} = 0 \quad , \quad \mathbf{M}_{\mathbf{Y}} = 0 \quad , \quad \mathbf{M}_{\mathbf{Z}} = 0$$

übrig, welche aussprechen, daß sich die Momente um den Anfangspunkt, ben festen Punkt, geradeso das Gleichgewicht halten müssen, wie bei einem freien System; denn im entgegengesetzen Falle ware kein hinderniß für eine drehende Bewegung vorhanden. Diese Gleichungen enthaltenader auch, wie in §. 83 gezeigt wurde, die Bedingung, daß das ganze System eine allgemeine Resultirende hat, deren Richtung durch den Anfangspunkt, in unserm Falle durch den serten Punkt geht, und es leuchtet ein, daß diese Bedingung für das Gleichgewicht nothwendig und genügend ist.

2) Enthält das System zwei oder mehrere feste Punkte, welche in gerader Linie liegen, oder eine feste Achse, längs welcher sich dassselbe nicht verschieden läßt, um welche dasselbe aber gedreht werden kann, so kann man diese als eine der Coordinaten-Achsen, z. B. als die der z annehmen; die fördernde Kraft R, deren Richtung alsdann diese Achse schneidet, wird durch dieselbe unwirksam gemacht; ihre Componenten $X = Z \cdot P \cos Px$ und $Y = Z \cdot P \cos Py$ geden die Intensität des kleinsten Widerstandes, welchen die seitenkraft $Z = Z \cdot P \cos Pz$ den erforderlichen kleinsten Widerstand gegen eine Verschiedung des Systems auf der seichen Achse oder gegen eine Verschiedung dieser Achse seichen auf der klänge vorstellt.

Durch die Unbeweglichkeit der Achse der z wird aber auch jede brehende Bewegung um die Achsen der x und y unmöglich gemacht; es werden bestählb auch die Gleichungen $M_X = 0$, $M_Y = 0$ entbehr= lich, und die einzige nothwendige Gleichung für das Bestehen des Gleich= sawichtes ist

$$M_z = \Sigma \cdot P(x \cos \widehat{Py} - y \cos \widehat{Px}) = 0$$
;

ste verbürgt das Gleichgewicht der brehenden Kräfte um die feste Achse, b. h. berjenigen Kräfte, welche allein eine Bewegung hervordringen könnten. Die Momente Mx und Mx, deren Bestreben dahin geht, die seste Achse der z um die Achsen der x und der y zu drehen, können je eines mit einer der fördernden Kräfte X und Y zu allgemeinen Ressultirenden in den entsprechenden Coordinaten=Chenen vereinigt werden, welche gleiche Intensität wie die letztern haben, aber nicht mehr im Ansangspunkte angreisen, sondern in zwei Punkten der Achse der z, deren Abstände z₁ und z₂ vom Ansangspunkte durch die Gleichungen:

$$z_1 = \frac{M_Y}{X} = \frac{\sum . P(z \cos \widehat{Px} - x \cos \widehat{Pz})}{\sum . P \cos \widehat{Px}}$$

$$z_2 = \frac{M_X}{Y} = \frac{\sum . P(y \cos \widehat{Pz} - z \cos \widehat{Py})}{\sum . P \cos \widehat{Py}}$$

gegeben werben.

Ift bie Achse nur in zwei Punkten befestigt und will man ben Widerstand kennen, welchen ein jeder derselben zu leisten, oder den Druck, welchen jeder zu erleiden hat, so muß man jede der beiden zulest erhaltenen allgemeinen Kräfte X und Y in zwei parallel gerichtete X' und X", Y' und Y" zerlegen, deren Angrisspunkte in die betreffenden festen Punkte zu liegen kommen, und dann für den einen dieser Punkte die Componenten X' und Y', für den andern X" und Y" zu einer Ressultirenden vereinigen, welche jenen Druck vorstellen wird.

Kann enblich das Spftem längs der festen Achse fortgleiten, oder ift diese Achse selbst längs ihrer Richtung beweglich, so mussen sich die förbernden Kräfte P cos Pz, welche längs dieser Achse thätig sind, gegenseitig ausbeben; man wird also die beiben Bedingungen:

$$\Sigma \cdot P \cos \widehat{Pz} = 0$$
, $\Sigma \cdot P(x \cos \widehat{Py} - y \cos \widehat{Px}) = 0$

zu erfüllen haben, wenn bas System im Gleichgewichte bleiben soll. Der Druck, welchen bie Achse senkrecht zu ihrer Richtung zu erleiben hat, bleibt berselbe, wie vorher.

3) Der lette ber erwähnten Kalle ift berjenige, wo fich bas System gegen eine feste Ebene stütt. Wird biese Ebene als eine ber Coordinatenebenen, 3. B. die ber xy genommen, so muffen alle Krafte, welche

eine Veränderung in der Lage dieser Schene bewirken wollen, unwirksam werden, also namentlich die Kräfte: $P\cos Pz$ oder ihre Resultirende $Z = \sum P\cos Pz$, welche wieder das Maaß des Keinsten Widerstandes gibt, den die Schene muß ertragen können.

Stütt fich nun das System nur mit einem Punkte gegen die Gbene, so muffen einmal die Bebingungen erfüllt werden, welche die Bewegung dieses Punktes, den man als Anfang der Coordinaten nehmen wird, in der festen Gbene verhindern, nämlich

$$X = \Sigma \cdot P \cos \widehat{Px} = 0$$
, $Y = \Sigma \cdot P \cos \widehat{Py} = 0$,

Ferner muffen befriedigt werben bie Gleichungen:

$$\mathbf{M}_{\mathbf{X}} = 0 \quad , \quad \mathbf{M}_{\mathbf{Y}} = 0 \quad , \quad \mathbf{M}_{\mathbf{Z}} = 0 \quad ,$$

welche jede Ursache für eine brehende Bewegung um jenen Punkt beseitigen und in Verbindung mit den beiden vorhergehenden auch ausdrücken, daß die allgemeine Resultirende $Z = \Sigma \cdot P \cos Pz$ des ganzen Systems der Kräfte zur Sbene normal ist und durch den Stützpunkt geht, was offendar zur Erhaltung des Gleichgewichtes nothwendig und genügend ist.

Von den ebengenannten fünf Bedingungsgleichungen wird die vierte überflüssig, wenn sich das System mit zwei oder mehreren Punkten, welche in einer Geraden liegen, gegen die seste Gene stützt und wenn man diese Gerade als Achse der x, einen der sesten Punkte selbst als Anfang der Coordinaten nimmt. Denn es ist nothwendig und genügt für das Gleichgewicht in diesem Falle, daß die Kraft Z wieder allgemeine Resultirende aller Kräste ist und daß ihre Richtung die seste Gbene in einem Punkte der Stüplinie trifft, welcher noch zwischen die äußersten Stüppunkte fällt. Die erste Bedingung wird wieder durch die Gleichungen:

$$X = \Sigma \cdot P \cos \widehat{Px} = 0$$
 , $Y = \Sigma \cdot P \cos \widehat{Py} = 0$

erfüllt; bie lettere, nämlich baß bie Kraft Z ihre Richtung in ber Gbene ber xz liegen hat, gibt bie Gleichungen:

$$\mathbf{M}_{\mathbf{x}} = 0 \quad , \qquad \mathbf{M}_{\mathbf{z}} = 0 \ ,$$

welche übrigens auch bafür bürgen, daß keine Drehung um die Achsen ber x und z statissinden kann, während die beiben vorhergehenden jede Ursache für das Berschieben des Systems auf der Ebene beseitigen. Das Moment Mx gibt dann den Abstand K der Richtung der allgemeinen Resultirenden Z von der Achse der z durch die Gleichung:

$$\mathbf{x} = \frac{\mathbf{M}_{\mathbf{Y}}}{\mathbf{Z}} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} (\mathbf{z} \cos \mathbf{P} \mathbf{x} - \mathbf{x} \cos \mathbf{P} \mathbf{z})}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \cos \mathbf{P} \mathbf{z}},$$

und die lette Bebingung für das Gleichgewicht besteht noch darin, daß biefer Werth von K ohne Rücksicht auf das Qualitätszeichen kleiner ist als der Abstand des außersten Stütpunktes vom Anfaug der Coordinaten.

Sind endlich brei ober mehrere Stütpunkte vorhanden, welche nicht in gerader Linie liegen, so werben für das Gleichgewicht die Bedingungen genügen, welche dafür bürgen, einmal daß das System auf der Ebene weder eine fortschreitende noch eine drehende Bewegung erhält — dies thun die Gleichungen:

$$X = 0 , \quad Y = 0 , \quad M_z = 0$$

— und bann, daß die allgemeine Resultirende Z des Systems der Kräfte die seste Gbene innerhalb des Polygons trifft, welches durch die Berbindung der außersten Stüppuntte entsteht, daß also jede der Coordinaten X, Y des Durchgangspunttes jener allgemeinen Resultirenden durch die Ebene, welche durch die Gleichungen:

$$\mathbf{X} = \frac{\mathbf{M}_{\mathbf{Y}}}{\mathbf{Z}}$$
 , $\mathbf{Y} = \frac{\mathbf{M}_{\mathbf{X}}}{\mathbf{Z}}$

bestimmt werben, kleiner ift als bie entsprechende Coordinate bes außersten Edes jenes Polygons.

§. 138.

Die vorhergehenden Betrachtungen lassen sich inbessen einfacher, sicherer und vielleicht selbst einleuchtenber auf bem am Anfange bes §. 136 angegebenen Wege anstellen, wie aus bem Folgenden hervorzehen wird.

1) Für ben Fall, daß das System einen festen Punkt enthält, fügt man den unbekannten Wiberstand W, welchen berselbe zu leisten hat, dem System der gegebenen Kräfte hinzu, wodurch man — den festen Punkt als Anfang angenommen, so daß die Coordinaten des Angriffspunktes der Kraft W Rull sind — für das Gleichgewicht die Bedingungen erhält:

von benen bie brei letten benmach allein für bas Gleichgewicht ber gegebenen Kräfte genügen, während die brei ersten dazu bienen, Intensität und Richtung des Widerstandes W zu bestimmen.

2) Enthält bas System zwei feste Punkte, von benen ber eine ber Anfangspunkt ist, ber andere in ber Achse ber z in einer Entsernung o von jenem liegt und ben Druck W' zu erleiben hat, so werden unsere Bebingungsgleichungen

X+W cos
$$\widehat{Wx}$$
+W' cos $\widehat{W'x}$ =0, Y+W cos \widehat{Wy} +W' cos $\widehat{W'y}$ =0,
Z+W cos \widehat{Wz} +W' cos $\widehat{W'z}$ =0,

$$\mathbf{M}_{\mathbf{x}} - \mathbf{W}' \mathbf{c} \cos \widehat{\mathbf{W}'} \mathbf{y} = 0$$
 , $\mathbf{M}_{\mathbf{Y}} + \mathbf{W}' \mathbf{c} \cos \widehat{\mathbf{W}'} \mathbf{x} = 0$, $\mathbf{M}_{\mathbf{Z}} = 0$;

für das Gleichgewicht der gegebenen Kräfte genügt folglich die lette dieser Gleichungen allein; die übrigen zeigen, daß sich nur die Werthe der zur sesten Achse der z senkrechten Componenten W cos Wx, W cos Wy, W' cos W'x, W' cos W'y bestimmen lassen, daß dasgegen die dazu parallelen Seitenkräfte W cos Wz, W' cos W'z, beziehungsweise eine derselben, willfürlich bleiben, wie die Widerstände gegen die Wirtung der Kraft Z unter die beiden seine Bunkte oder überhaupt längs der sesten Achse vertheilt sind, wenn nur der Gesammtwiderstand die ersorderliche Größe hat.

1

Soll bagegen biefer Wiberstand Rull sein, sich also bas System in der Richtung ber Achse ber z verschieben lassen, so werden die britte und sechste Gleichung:

$$\mathbf{Z} = \mathbf{0}$$
 , $\mathbf{M}_{\mathbf{Z}} = \mathbf{0}$

bie Bebingungen für das Gleichgewicht des Spftems der gegebenen Rrafte ausbrucken.

Enthalt enblich bas System brei ober mehrere Bunkte in geraber Linie, so sieht man leicht aus ber Form ber vorhergehenden Gleichungen, baß die Bedingungen fur das Gleichgewicht dieselben bleiben, daß aber bann die Componenten W cos Wx, W' cos W'x, W" cos W"x, u. s. f. ber Widerstände der einzelnen Punkte nicht mehr bestimmt werden können.

3) Wenn sich bas System mit einem Punkte gegen bie feste Ebene ber xy stütt, und bieser Punkt als Anfang ber Coordinaten genommen wird, so genügt es, bem System eine Kraft N beizufügen, welche mit ber Achfe ber z zusammenfällt; bie Bedingungsgleichungen für bas Gleichgewicht find bann

$$X=0$$
, $Y=0$, $Z+N=0$, $M_x=0$, $M_y=0$, $M_z=0$,

und man sieht, daß für das Gleichgewicht der gegebenen Kräfte die britte berfelben entbehrlich wird, daß diese aber zur Bestimmung des Druckes dient, welchen die feste Ebene in dem betreffenden Punkte ersleibet, oder des kleinsten Widerstandes, welchen dieselbe leisten darf.

Sind mehrere Punkte in gerader Linie mit der Sbene in Berührung, so nehmen wir diese Gerade als Achse der x und lassen in den beiden außersten Punkten, wovon der eine Anfangspunkt ist, der andere in einer Entfernung a von diesem liegt, zwei Kräfte N und N' in demselben Sinne und senkrecht zur festen Ebene angreisen; dadurch erhalten wir die Gleichungen:

$$X = 0$$
, $Y = 0$, $Z + N + N' = 0$,
 $M_X = 0$, $M_Y - N' = 0$, $M_Z = 0$,

von benen also die britte und fünste für das Gleichgewicht der gegebenen Kräfte nicht mehr nothwendig sind, aber dazu dienen können, die Werthe von N und N' zu bestimmen. Wenn Z als allgemeine Resultirende der gegebenen Kräfte betrachtet wird, und X der Abstand ihrer Richtung von der Achse der z ist, so sindet man auch

$$ZX = M_Y$$
, $(N+N')X = -Na$

und baburch

$$\mathbf{x} = - a \frac{\mathbf{N}}{\mathbf{N} + \mathbf{N}'} ;$$

es wird folglich, abgesehen vom Zeichen, & kleiner sein als a, b. h. als die Entfernung des außersten Stuppunktes.

Im letten Falle endlich, wenn sich brei ober mehrere Punkte bes Systems, die nicht in gerader Linie liegen, auf die seste Gene stützen, genügt es, brei der äußersten zu wählen und in diesen die Kräfte N, N', N" fenkrecht zur Gbene und in demselben Sinne angreisen zu lassen. Wird der erste dieser Punkte als Anfang der Coordinaten, die Lage der Achse der x- in der Gbene aber beliedig genommen, so daß die Coordinaten des zweiten und dritten a', b' und a", b" sind, so sindet man zusolge der Bedingungen für das Gleichgewicht eines freien Systems, an welchem die gegebenen Kräfte und die Kräfte N, N', N" angreisen, die Gleichungen:

$$\begin{split} X &= 0 \ , \quad Y &= 0 \ , \quad Z + N + N' + N'' = 0 \ , \\ M_X + N' b' + N'' b'' &= 0 \ , \quad M_Y - N' a' - N'' a'' = 0 \ , \quad M_Z &= 0 \ , \end{split}$$
 unb beamady
$$X &= 0 \ , \quad Y &= 0 \ , \quad M_Z &= 0 \ . \end{split}$$

als die nothwendigen Bedingungen für das Gleichgewicht der gegebenen Rräfte. Ferner erhält man für die Coordinaten X und Y des Ansgriffspunktes der allgemeinen Resultirenden Z

$$ZX = M_Y$$
 ober $(N+N+N'')X = -(N'a'+N''a'')$,
 $ZY = M_X$ ober $(N+N'+N'')Y = N'b'+N''b''$,

woraus folgt, daß X und Y, vom Zeichen abgesehen, immer Aeiner sein muffen, als die größten Werthe der Coordinaten a', a", b', b"; benn ist N' die größte der Kräfte N, N', N", und a' > a", so kann man

$$N = \alpha N'$$
 , $N'' = \beta N'$, $a'' = \gamma a'$

seignet, und erhält baburch

$$\mathbf{X} = \mathbf{a}' \, \frac{1 + \beta \, \gamma}{1 + \alpha + \beta} \, \, ,$$

also immer X < a'. Sbenso ergibt sich immer Y < b', wenn b' bie größere der Orbinaten b' und b" ist, übereinstimmend mit unserer früheren Behauptung.

§. 139.

Als Anwendung des Borhergehenden wollen wir noch das Gleichgewicht eines schweren Körpers untersuchen, welcher fich mit mehreren nicht in einer Geraben liegenden Punkten auf eine geneigte Sbene ftütt, und an welchem außer seinem Gewichte O nur eine Kraft P angreift.

Dazu werbe ber Wintel, welchen die Normale zu der geneigten Ebene mit der Richtung der Schwere bilbet, mit I bezeichnet und das Coordinatenspstem so gelegt, daß die Ebene der xy parallel zu der genannten Ebene wird und die Gbene der xz durch den Schwerpunkt des gegebenen Körpers als Ansang der Coordinaten geht und die Richtung der Schwere, also auch die der Kraft Q enthält. Rehmen wir dann zuerst Umgang von der Reibung, so haben wir nur die beis den Kräfte P und Q an dem Spstem, und die Bedingungsgleichungen für das Gleichgewicht sind nach dem Vorderzehenden

$$Q \sin \vartheta + P \cos \widehat{Px} = 0 , \quad P \cos \widehat{Py} = 0 ,$$

$$P(x \cos \widehat{Py} - y \cos \widehat{Px}) = 0 ,$$

woraus sogleich vermöge ber zweiten $Py=\frac{1}{4}\pi$ und bann vermöge ber britten y=0 folgt, da wegen ber ersten $\cos Px$ nicht Rull werden barf. Die Kraft P muß also in einem Puntte des von der Ebene der xz durch den Schwerpuntt gemachten Schnittes angreisen und ihre Richtung in dieser Ebene liegen. Es ist dann noch die erste Gleichung übrig, welche nicht mehr die beiden Unbekannten P und Px bestimmen kann, und es bleiben daher nicht nur die Coordinaten x und z des Angrissspunttes, sondern auch die Richtung oder Intensität der Kraft P willkürlich. Diese Größen, von denen die beiden letztern durch die Gleichung:

$$P = -Q \frac{\sin \theta}{\cos \widehat{Px}}$$

in Abhängigkeit von einander stehen, mussen aber so gewählt werden, werden, bag die Richtung der Resultirenden der Kräfte P und Q noch die Grundsläche des Körpers, mit welcher derfelbe auf der Ebene auferuht, durchschneidet, damit berselbe nicht um eine seiner Kanten umrippt.

Aus der vorstehenden Gleichung folgt dann, daß cos \widehat{P} x negativ sein muß, weil P nothwendig eine positive Größe ist; ferner ergibt sich daraus als kleinster Werth von P, welcher dem größten negativen Werthe von $\cos \widehat{P}$ x, nämlich $\cos \widehat{P}$ x = -1, und dem Werthe \widehat{P} x = π entspricht, P = Q sis 9

und barnach als Druck auf die feste Ebene: - Z = Q cos 9.

Soll bagegen bie Kraft P horizontal angreifen, also $\alpha=\pi+\vartheta$ sein, so wird

P = Q tang 9,

und ber Druck, ben bie Ebene zu erleiben hat,

$$-Z = Q \cos \theta + P \sin \theta = Q \cdot \frac{1}{\cos \theta}$$

ift nun im Verhältniffe 1 : cos2 9 größer, als vorher.

Um nun auch die Reibung in Rechnung zu bringen, geben wir von bem burch die Erfahrung bewiesenen Sate aus, daß die Reibung unabhängig ift von der Größe der Berührungsfläche. Wir

erhalten bemnach mit Beibehaltung ber früheren Anordnung, und inbem wir beachten, baß die Reibung jeder Bewegung auf der Gbene, also sowohl der drehenden wie der fortschreitenden entgegenwirtt, für die Grenzen des Gleichgewichtes die Gleichungen:

$$Q \sin \vartheta + P \cos \widehat{Px} - f N \cos \widehat{Nx} = 0 , \quad P \cos \widehat{Py} - f N \sin \widehat{Nx} = 0,$$

$$P(x \cos \widehat{Py} - y \cos \widehat{Px}) - f Nn = 0 .$$

worin N ben normalen Druck auf die geneigte Ebene, f ben Reibungseveffizienten, fN die resultirende Reibung und n die Länge der Senkrechten bezeichnet, welche von dem Anfangspunkte auf die Richtung dieser lettern Kraft gefällt werden kann. Diese drei Gleichungen ent= halten acht Unbekannte und können deshald keine bestimmten Werthe für dieselben geben; sie zeigen aber, daß die Kraft P nun nicht mehr in einem Punkte des durch den Schwerpunkt gelegten verticalen Schnittes angreifen und ihre Richtung in der Seene desselben liegen nuß, wie in dem Falle, wo keine Reibung statissindet.

Rehmen wir aber, um die Sache etwas bestimmter zu erhalten, wieder $\widehat{Py} = \frac{1}{4}\pi$, y = 0, so folgt auch sin $\widehat{Nx} = 0$, n = 0, und es bleibt nur die Gleichung:

welche noch brei Unbefannte enthält. Wir haben aber auch

$$Z = N = -Q \cos \theta + P \sin \widehat{Px}$$

und baburch wird bie vorhergehende Bedingung für bas Gleichgewicht

$$Q(\sin\vartheta - f\cos\vartheta) + P(\cos\widehat{Px} - f\sin\widehat{Px}) = 0$$
,

worans sofort

١.

ı

$$P = -Q \frac{\sin \theta - f \cos \theta}{\cos Px + f \sin Px}$$

folgt. Für $Px = \pi$, b. h. wenn die Richtung der Kraft P zu der geneigten Gbene parallel ist, hat man barnach

$$P = Q(\sin \vartheta - f \cos \vartheta)$$
,

und für $Px = \pi + 9$, also wenn die Kraft P horizontal (parallel zur Basis der geneigten Gbene) angreift, ergibt sich

$$P = Q \frac{\sin \vartheta - f \cos \vartheta}{\cos \vartheta + f \sin \vartheta} = Q \frac{\tan \vartheta - f}{1 + f \tan \vartheta}.$$

Die kleinste Kraft P, welche ben Körper mit Hulfe ber Reibung im Gleichgewichte erhalt, wird bemnach gefunden, wenn man ben Werth von \widehat{Px} sucht, für welchen ber Renner: $-(\cos \widehat{Px} + i \sin \widehat{Px})$ einen größten Werth erhält. Das Aenderungsgeset dieses Ausbrucks ist aber

und gibt, gleich Rull gefest, ben Werth:

$$tang \widehat{Px} = f;$$

bas zweite Aenberungsgefet

wird mit biesem Werthe

und zeigt, daß für einen größten Werth des Renners $\cos Px$ negativ sein muß, so daß, wenn man $f = tang \varrho$ sest, $Px = \pi + \varrho$ werden muß und man als kleinsten Werth von P

P = Q (sin
$$\vartheta$$
 - f cos ϑ) cos ϱ = Q sin (ϑ - ϱ) erbált.

Soll P = 0 sein, ber Körper also burch die Reibung allein im Gleichgewicht bleiben, so muß ber Zähler bes obigen allgemeinen Werthes von P Rull werben; dies gibt die Bedingung:

$$tang \vartheta = f$$
.

Bergleicht man biese verschiedenen Ergebnisse mit benen bes §. 29 im ersten Buche, so sieht man, daß in den eben betrachteten Källen die Gleichgewichtsbedingungen dieselben sind, als wenn die Masse des Körpers in seinem Schwerpunkte vereinigt ware und dieser als ein materieller Punkt auf der schiefen Sbene im Gleichgewichte gehalten werden sollte. Man wird dann auch hier für den Kall, daß die Reibung nicht mehr zu Gunsten der Kraft P, sondern ihr entgegenwirkt, die Intensitäten dieser Kraft für die verschiedenen Richtungen derselben aus den vorhergefundenen Werthen durch Umänderung des Zeichens von dem Reibungscoefsizienten f ableiten. In diesem Falle wird sich dann der Körper an dersenigen Grenze des Geleichgewichtes besinden, wo eine kleine Vermehrung der Krast P eine Bewegung im Sinne dieser Kraft

hervordringt, mid es wird beshalb hier besonders darauf zu sehen sein, daß die Kraft P nicht in einem zu weit von der Gene entsernten Punkte des Körpers angreift, well dadurch die brehende Wirkung derselben in Bezug auf den höchsten Stützpunkt des Körpers größer werden kann, als die drehende Wirkung des Gewichtes Q in Bezug auf diesen Punkt, und der Körper dann nach oben umschlagen wird. Die Grenze dieser Entsernung wird demnach durch den horizontalen Abstand jenes höchsten Stützpunktes von der Achse der z oder von der Richtung der Kraft Q bedingt; wird dieser Abstand mit q bezeichnet und die Lage des Angrisspunktes der Kraft P durch die von jenem obersten Stützpunkte auf die Richtung dieser Kraft gefällte Senkeechte p ausgedrückt, so darf Pp nicht größer sein, als Qq, wenn der Körper nicht umklippen soll.

IV. Princip der virtuellen Gefchwindigkeiten für ein festes System.

S. 140.

Mit Beibehaltung ber Erklärungen und Benennungen, welche in §. 33 bes ersten Buches gegeben wurden, kann das Princip der vir= tuellen Geschwindigkeiten für ein sestes System so ausgesprochen werben:

Wenn an einem festen System beliebige Rrafte thätig sind, und sich dasselbe im Gleichgewichte befindet, sei es vermöge dieser Kräfte allein, oder mittels eines festen hindernisses, und wenn man die Summe der virtuellen Momente aller Kräfte herstellt für irgend eine virtuelle Bewegung, welche dem System durch eine oder mehrere sehr kleine neue Kräfte ertheilt werden kann, so hat das Berhältnis dieser Summe zu der virtuellen Geschwindigteit irgend eines der Punkte des Systems immer den Ansfangswerth Rull; wenn also irgend eine der Kräfte mit P,, ihr virtueller Weg mit Ip,, die virtuelle Geschwindigkeit ihres Angriffspunktes mit Is, und mit Is die virtuelle Bersehung irgend eines Punktes im System bezeichnet wird, so hat man

Anf:
$$\frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}_{i} \Delta \mathbf{p}_{i}}{\Delta \mathbf{s}} = \text{Anf: } \mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}_{i} \frac{\Delta \mathbf{p}_{i}}{\Delta \mathbf{s}_{i}} \cdot \frac{\Delta \mathbf{s}_{i}}{\Delta \mathbf{s}} = \mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}_{i} \frac{\delta \mathbf{p}_{i}}{\delta \mathbf{s}_{i}} \cdot \frac{\delta \mathbf{s}_{i}}{\delta \mathbf{s}} = 0$$
 (106.

umb umgekehrt, wenn biefe Gleichung flattsubet, wenn das Berhalb niß der Summe der virtuellen Momente aller Arafte zu ber virtuellen Geschwindigkeit eines ihrer Angriffspunkte oder irgend eines der Punkte des Syftems für alle vir tuelle Berrüdungen, welche dem Syftem durch eine ober mehrere sehr kleine neue Arafte ertheilt werden konnen, ben Anfangswerth Rull hat, so befindet sich das Syftem im Gleichgewicht.

Um diese Sate zu beweisen, beginne ich mit dem einfachsten sessen, nämlich mit demjenigen, welches mur aus zwei materiellen Punkten A und B besteht, die durch eine undiegsame und der Länge nach unveränderliche Gerade verdunden sind, oder was hier dasselbe ift, mit einem sesten System, an welchem nur zwei Kräfte in den Punkten A und B angreisen. Diese Kräfte, von denen man sich jede auch als Resultirende von mehreren an demselden Punkte thätigen Kräften vorsstellen kann, seien P_4 und P_2 , die Goordinaten von A seien mit x_1 , y_4 , x_4 , die von B mit x_2 , y_2 , x_3 bezeichnet und die Länge von AB mit 1; man hat dann für jede Lage dieser Geraden die Bebingungsgleichung:

$$1^2 = (x_1 - x_2)^2 + (y_1 - y_2)^2 + (z_1 - z_2)^2$$

und für den Uebergang aus einer Lage in eine folgende in Bezug auf die Aenberung der Lage eines beliebigen Punttes C der Geraden AB bas Uebergangsgeset:

$$0 = (x_1 - x_2) \left(\frac{\partial x_1}{\partial s_1} \frac{\partial s_1}{\partial s} - \frac{\partial x_2}{\partial s_2} \frac{\partial s_2}{\partial s} \right) + (y_1 - y_2) \left(\frac{\partial y_1}{\partial s_1} \frac{\partial s_1}{\partial s} - \frac{\partial y_2}{\partial s_2} \frac{\partial s_2}{\partial s} \right)$$

$$+ (z_1 - z_2) \left(\frac{\partial z_1}{\partial s_1} \frac{\partial s_1}{\partial s} - \frac{\partial z_2}{\partial s_2} \frac{\partial s_2}{\partial s} \right)$$

Die Winkel 1x, 1y, 1z, welche die Gerade AB in irgend einer Lage mit jeder der brei Coordinaten-Achsen bilbet, werden burch die Beziehungen:

$$\cos \widehat{lx} = \frac{x_1 - x_2}{l}$$
, $\cos \widehat{ly} = \frac{y_1 - y_2}{l}$, $\cos \widehat{lz} = \frac{x_1 - x_2}{l}$

bestimmt; dividirt man also die vorhergehende Gleichung durch 1, so kann ihr die Form gegeben werden:

$$\frac{\left(\frac{\partial x_{1}}{\partial s_{1}}\cos\widehat{1x} + \frac{\partial y_{1}}{\partial s_{1}}\cos\widehat{1y} + \frac{\partial z_{1}}{\partial s_{1}}\cos\widehat{1z}\right)\frac{\partial s_{1}}{\partial s}}{-\left(\frac{\partial x_{2}}{\partial s_{2}}\cos\widehat{1x} + \frac{\partial y_{2}}{\partial s_{2}}\cos\widehat{1y} + \frac{\partial z_{2}}{\partial s_{2}}\cos\widehat{1z}\right)\frac{\partial s_{2}}{\partial s}} = 0$$
(a.

Die virtuellen Geschwindigkeiten ber Punkte A und B werben wir mit As, und As, bezeichnen, mit Ax, , Ay, , Az, die Projectionen der erftern, mit dx2, dy2, dz2 bie Projectionen ber zweiten auf bie brei Coordinaten = Achsen und daburch fur die Cofinus ber Mintel, welche bie virtuellen Geschwindigkeiten mit ben Richtungen ber Rrafte P, und P, einschließen, bie Ausbrude erhalten:

$$\begin{split} \cos \widehat{P_1} \widehat{\varDelta} s_1 &= \frac{\cancel{\Delta} \, x_1}{\cancel{\Delta} \, s_1} \cos \widehat{P_1} \widehat{x} + \frac{\cancel{\Delta} \, y_1}{\cancel{\Delta} \, s_2} \cos \widehat{P_1} \widehat{y} + \frac{\cancel{\Delta} \, z_1}{\cancel{\Delta} \, s_1} \cos \widehat{P_1} \widehat{z} \;, \\ \cos \widehat{P_2} \widehat{\cancel{\Delta}} s_2 &= \frac{\cancel{\Delta} \, x_2}{\cancel{\Delta} \, s_2} \cos \widehat{P_2} \widehat{x} + \frac{\cancel{\Delta} \, y_2}{\cancel{\Delta} \, s_2} \cos \widehat{P_2} \widehat{y} + \frac{\cancel{\Delta} \, z_2}{\cancel{\Delta} \, s_2} \cos \widehat{P_2} \widehat{z} \;; \end{split}$$

bie Summe ber virtuellen Momente biefer Krafte ift bemnach

 P_4 , Δs_4 cos $P_4 \Delta s_4 + P_2$, Δs_2 cos $P_2 \Delta s_2$ ober

$$\begin{array}{c} \mathbf{r}_{1} \cdot \Delta \mathbf{s}_{1} \cos \mathbf{r}_{1} \Delta \mathbf{s}_{1} + \mathbf{r}_{2} \cdot \Delta \mathbf{s}_{2} \cos \mathbf{r}_{2} \Delta \mathbf{s}_{2} \\ \mathbf{r}_{2} \cos \mathbf{r}_{1} \Delta \mathbf{s}_{2} \cos \mathbf{r}_{2} \Delta \mathbf{s}_{2} \cos \mathbf{r}_{2} \Delta \mathbf{s}_{2} \end{array}$$

$$+ P_{2} (\Delta x_{2} \cos \widehat{P_{2} x} + \Delta y_{2} \cos \widehat{P_{2} y} + \Delta z_{2} \cos \widehat{P_{2} z})$$

und man findet als Anfangswerth bes Berhältniffes biefer Summe gu ber virtuellen Geschwindigkeit ds bes Punktes C

$$P_{1}\left(\frac{\partial x_{1}}{\partial s_{1}}\cos\widehat{P_{1}x}+\frac{\partial y_{1}}{\partial s_{1}}\cos\widehat{P_{1}y}+\frac{\partial z_{1}}{\partial s_{1}}\cos\widehat{P_{1}z}\right)\frac{\partial s_{1}}{\partial s}$$

$$+P_{2}\left(\frac{\partial x_{2}}{\partial s_{2}}\cos\widehat{P_{2}x}+\frac{\partial y_{2}}{\partial s_{2}}\cos\widehat{P_{2}y}+\frac{\partial z_{2}}{\partial s_{2}}\cos\widehat{P_{2}z}\right)\frac{\partial s_{2}}{\partial s}$$
(b.

38 nun die Gerade AB gang frei, fo tann fie offenbar nur im Gleichgewichte bleiben, wenn bie Richtungen ber beiben Rrafte P4 unb P2 mit ihr ober ihrer Verläugerung zusammenfallen, und wenn biefe felbft gleich und in entgegengesettem Sinne thatig find. Dan tann bann immer

$$\cos \widehat{P_1 x} = \cos \widehat{1 x}$$
, $\cos \widehat{P_1 y} = \cos \widehat{1 y}$, $\cos \widehat{P_1 z} = \cos \widehat{1 z}$ sepen und hat bann

$$\cos \widehat{P_{a}x} = -\cos \widehat{lx} , \quad \cos \widehat{P_{a}y} = -\cos \widehat{ly} , \quad \cos \widehat{P_{a}x} = -\cos \widehat{lx} ,$$
 und
$$P_{a} = P_{a};$$

ber vorhergehende Ausbruck (b) für $\Sigma \cdot P, \frac{\partial P}{\partial s}$ nimmt baburch bie Korm an:

$$P_{i} \left[\left(\frac{\partial x_{i}}{\partial s_{i}} \cos \widehat{1x} + \frac{\partial y_{i}}{\partial s_{i}} \cos \widehat{1y} + \frac{\partial z_{i}}{\partial s_{i}} \cos \widehat{1x} \right) \frac{\partial s_{i}}{\partial s} - \left(\frac{\partial x_{2}}{\partial s_{2}} \cos \widehat{1x} + \frac{\partial y_{2}}{\partial s_{2}} \cos \widehat{1y} + \frac{\partial z_{2}}{\partial s_{2}} \cos \widehat{1z} \right) \frac{\partial s_{2}}{\partial s} \right]$$

und gibt vermöge ber Gleichung (a)

$$P_4 \frac{\partial p_4}{\partial s_1} \frac{\partial s_4}{\partial s} + P_2 \frac{\partial p_2}{\partial s_2} \frac{\partial s_2}{\partial s} = \Sigma \cdot P_4 \frac{\partial p_4}{\partial s_4} \frac{\partial s_4}{\partial s} = 0.$$

Ift die Gerade AB bagegen in ihrer Bewegung auf irgend eine Weise beschränkt, so kann diese Beschränkung immer durch die Bedingung ausgebrückt werden, daß die Endpunkte A und B auf einer gewissen Gurve oder Fläche bleiben müssen; nennt man dann die Kräste, welche in A und B angreisen, P' und P", die unbekannten Widerstände, welche die entsprechenden Gurven oder Flächen, auf die sich sem Punkte stügen, ihrem Drucke entgegensehen, N' und N", so kann man die Krast P₁ als Resultirende von P' und N', P₂ als Resultirende von P' und N', P₃ als Resultirende von P' und N' und darnach die Gerade AB wie vorher als frei betrachten. Man hat dann einmal nach §. 33 (31) des ersten Buches die Beziehungen:

$$P_1 \frac{\partial p_1}{\partial s_1} = P' \frac{\partial p'}{\partial s_1} + N' \frac{\partial n'}{\partial s_1} , \qquad P_2 \frac{\partial p_2}{\partial s_2} = P'' \frac{\partial p''}{\partial s_2} + N'' \frac{\partial n''}{\partial s_2} ,$$

worin $\frac{\partial p'}{\partial s_4}$, $\frac{\partial p''}{\partial s_2}$, $\frac{\partial n'}{\partial s_4}$, $\frac{\partial n''}{\partial s_2}$ bie Anfangswerthe der Berhältnisse ber virtuellen Wege $\Delta p'$, $\Delta p''$, $\Delta n'$, $\Delta n''$ ber entsprechenden Kräfte P', P'', N', N'' zu der virtuellen Geschwindigkeit der entsprechenden Angriffspunkte A und B vorstellen. Die vorhergehende Gleichung für die freie Gerade AB:

$$P_4 \frac{\partial p_4}{\partial s_4} \frac{\partial s_4}{\partial s} + P_2 \frac{\partial p_2}{\partial s_2} \frac{\partial s_2}{\partial s} = 0$$

wird baburch

$$P'\frac{\partial p'}{\partial s_1}\frac{\partial s_1}{\partial s} + P''\frac{\partial p''}{\partial s_2}\frac{\partial s_2}{\partial s} + N''\frac{\partial n'}{\partial s_1}\frac{\partial s_1}{\partial s} + N''\frac{\partial n''}{\partial s_2}\frac{\partial s_2}{\partial s} = 0;$$

bie virtuellen Verrückungen ber Punkte A und B werden aber, wie für einen einzelnen materiellen Punkt (S. 33 bes ersten Buches) nun nur noch auf ben entsprechenden Flächen ober Curven statthaben, zu welchen N' ober N' normal gerichtet sind, weshalb wie bort

$$\frac{\dot{\sigma}\,\dot{n}'}{\dot{\sigma}\,\dot{s}_1}=0$$
 und $\frac{\dot{\sigma}\,\dot{n}''}{\dot{\sigma}\,\dot{s}_2}=0$

sein muß; bie vorhergehende Gleichung für das Gleichgewicht kommt

$$P'\frac{\partial p'}{\partial s_1}\frac{\partial s_2}{\partial s} + P''\frac{\partial p''}{\partial s_2}\frac{\partial s_2}{\partial s} = \Sigma \cdot P, \frac{\partial p}{\partial s} = 0$$

gurud, wie behauptet wurbe.

Um ferner ben umgekehrten Sat zu beweisen, nämlich, baß bie Gerabe AB im Gleichgewichte ift, wenn bie Gleichung:

$$\Sigma.P, \frac{\delta p_{i}}{\delta s} = P_{1} \frac{\delta p_{1}}{\delta s_{1}} \frac{\delta s_{1}}{\delta s} + P_{2} \frac{\delta p_{2}}{\delta s_{2}} \frac{\delta s_{2}}{\delta s} = 0$$

für bie beiben an ihren Endpunkten thätigen Kräfte und für alle virztuelle Verrückungen, welche durch eine ober mehrere sehr kleine Kräfte hervorgebracht werden können, befriedigt wird, und zwar zuekst für den Fall, daß die Gerade AB in ihrer Bewegung nicht beschenkt ist, so kann man einmal eine kleine drehende Kraft an derselben angebracht denken, durch welche sie eine kleine Drehung um den Punkt A erhält, so daß der Endpunkt B einen kleinen Kreisbogen Δs_2 beschreibt. Die virtuelle Geschwindigkeit Δs_1 von A ist dann Rull, und die obige Gleichung kommt auf die einfache:

$$P_2 \frac{\partial p_2}{\partial s_0} \cdot \frac{\partial s_2}{\partial s} = 0$$

zurud, aus welcher man nothwendig

$$\frac{\partial p_2}{\partial s_2} = 0$$

zieht, ba man P, nicht gleich Rull nehmen kann, ohne auch P, = 0 Dece, handbuch ber Dechanit II.

zu setzen, und weil das Berhältniss $\frac{\Delta s_2}{\Delta s}$ immer einen bestimmten Werth behält, nämlich ben des Verhältnisses der Längen AB und AC, Fig. 95. Nach §. 33 des ersten Buches drückt aber die vorstehende Gleichung aus, daß die Kraft P2 normal zu dem Aeinen Kreisbogen Δs_2 oder längs des Halbmessers AB desselben gerichtet ist, oder mit andern Worten, daß die Richtung der Kraft P2 mit der Geraden AB zusammenfallen und man daher

cos
$$\widehat{P_2}x = \pm \cos 1x$$
, cos $\widehat{P_2}y = \pm \cos 1y$, cos $\widehat{P_2}z = \pm \cos 1z$ haben muß.

Derselbe Schluß wird fich bann anch für die Kraft P_1 ergeben, wenn man 'B als Mittelpunkt ber Drehung anzimmt, und die Bebingungsgleichung: $\Sigma.P$, $\frac{\partial P_1}{\partial s} = 0$ wird baburch

$$\begin{split} &P_{1}\left(\frac{\partial x_{4}}{\partial s_{1}}\cos\widehat{1x}+\frac{\partial y_{4}}{\partial s_{4}}\cos\widehat{1y}+\frac{\partial z_{4}}{\partial s_{4}}\cos\widehat{1z}\right)\frac{\partial s_{4}}{\partial s}\\ &\pm P_{2}\left(\frac{\partial x_{2}}{\partial s_{2}}\cos\widehat{1x}+\frac{\partial y_{2}}{\partial s_{2}}\cos\widehat{1y}+\frac{\partial z_{2}}{\partial s_{2}}\cos\widehat{1z}\right)\frac{\partial s_{2}}{\partial s}=0\;. \end{split}$$

Läßt man endlich eine sehr kleine Kraft längs der Geraden AB angreifen, so werden die virtuellen Geschwindigkeiten Δs_1 und Δs_2 beider Endpunkte gleich, also hat man auch

$$\Delta x_2 = \Delta x_1$$
 , $\Delta y_2 = \Delta y_1$, $\Delta z_2 = \Delta z_1$, und die vorhergehende Gleichung wird einsach

$$P_1 \pm P_2 = 0 ,$$

was sich übrigens auch burch die Verbindung der letzten Gleichung mit bet Gleichung (a) bes vorhergehenden S. ergeben hätte. Wir haben bemnach aus der Gleichung: $\Sigma \cdot P \cdot \frac{dP}{ds} = 0$ ben Schluß gezogen, daß die beiben Kräfte P_1 und P_2 längs berselbem Geraden AB thätig sind und daß ihre Resultirende Rull ift, und dadurch ist das Bestehen des Gleichgewichtes der Geraden AB offendar gesichent.

Im andern Falle, wo diese Gerahe in ihrer Bewegung beschränktift, kann man den gegebenen Kräften den burch die Beschränkung hervorgerufenen Druck in entgegengesetztem Sinne als Widerstand des die Bewegung : beschränkunden Dinderatiffed beifchen; die Gleichung:

Committee and the second

 \mathbf{Z} . P, $\frac{\delta \mathbf{p}_{i}}{\delta \mathbf{s}} = 0$ wird wieder die Form der Gleichung (c) des vorigen

S. annehmen und bann ausbruden, bag bie Refultirenbeiber gegebenen Rrafte und ber Wiberstände ber Richtung nach mit ber Geraden A.B zusammenfällt und bag ihre Intensität Rull ist, was für bas Gleich-

gewicht bes Spftems genügt.

Wein die sesten hindernisse keine Reibung hervorrusen, so ist es für die Feststellung der Gleichgewichtsbedingungen nicht nothwendig, daß man die undekannten Widerstände in die Gleichung (106) einführt; es genügt, daß man dei den virtuellen Berrückungen die Beschränkung der Bewegung beachtet. Soll dagegen die Reibung verücklichtigt werden, so muß man die Intensität dieser Widerstände kennen und deshald so viele Bedingungsgeleichungen zu bilden suchen, als Widerstände vorhamden sind, indem man die Undekannten N in die Gleichung (106) einssührt und das Spstem als ganz frei betrachtet.

S. 142.

Machen wir, ehe wir weiter gehen, von dem Vorhergehenden eine einfache Anwendung, welche sowohl zur Aufflärung des bisher Gesagten bienen, als guch zu einer Bemerkung über die Fassung des Princips der virtuellen Geschwindigkeiten selbst Gelegenheit geben wird. Es sei

die Aufgabe gestellt:

1

ſ

Eine schwere, homogene, feste Gerade von gegebener Länge I und gegebenem Gewichte Q lehnt sich einerseits an einen festen Cylinder von dem Halbmesser und frütt sich mit ihrem untern Endpunkte auf eine horizontale Ebene, auf welcher auch der Cylinder ruht; es soll eine an dem untern Endpunkte angreifende und längs der hon rizontalen Chene gerichtete Kraft Pgesucht werden, welche die schwere Gerade in einer bestimmten Lage im Gleiche gewichte Kraft; und imar zuerft ohne und dann mit Rückslicht auf die Reibung.

Der Anfangspunkt O ber Coordinaten liege in der Achse des Chlinders, und diese selbst sei die Achse der y; die Ebene der xy sei parallel zu der festen horizontalen Gbene, und die der xz gehe durch den untern Endymnkt A der schweren Geraden AB, wenn sich diese im Gleichgewichte besindet (Fig. 96). Bezeichnet man dann die Winkel, welche die Projection der Geraden AB in der Ebene der xy mit dieser Geraden selbst und mit der Achse der x bildet, mit 3 und ω , so sind die Coordinaten des Endpunktes A und zugleich die des Angriffspunktes der Rraft P

$$\mathbf{x}_1 = \mathbf{x}_1 \quad \mathbf{y}_1 = \mathbf{0} \quad \mathbf{x}_1 = -\mathbf{r}$$

und blejenigen bes in der Mitte von AB liegenden Angriffspunktes C bes Gewichtes Q

 $x_2 = x_4 - \frac{1}{4} l \cos \theta \cos \omega$, $y_2 = \frac{1}{4} l \cos \theta \sin \omega$, $z_2 = \frac{1}{4} l \sin \theta$. Ferner hat man für den Punkt D, in welchem die Gerade den Chlinder berührt, die Goordinaten:

$$x_3 = r \sin \theta'$$
, $y_8 = y_9$, $z_3 = r \cos \theta'$,

wo I den Winkel bezeichnet, welchen bie Profection ber Geraden AB in der Ebene der x2 mit der Achse der x beldet, und welcher durch die Gleichung:

 $tang \, \vartheta' = \frac{teng \, \vartheta}{\cos \omega}$

aus ben Winkeln ω und \Im bestimmt werben kann. Damit lassen sich bann auch die beiben noch unbekannten Coordinaten \mathbf{x}_1 von \mathbf{A} und \mathbf{y}_3 von \mathbf{D} ebenfalls in Function von \Im und ω ausbrücken, und diese Bemerkungen mögen für diesenigen Leser genügen, welche die vorliegende Aufgabe in dieser Allgemeinheit auflösen wollen. Um nicht zu weitsläusig zu werden, beschränke ich mich auf den einsacheren Fall, Fig. 97, wo die Gerade senkrecht ist zur Erzeugenden des Chlinders, wo demnach $\omega=0$ ist.

In biesem Falle hat man auch $y_3=0$, für den Mittelpunkt C ber Geraben die Coordinaten:

$$x_2 = x_1 - \frac{1}{2}l\cos\theta$$
, $z_2 = \frac{1}{2}l\sin\theta$

und für ben Berührungspunkt D

$$x_3 = r \sin \vartheta$$
 , $x_3 = r \cos \vartheta$.

Es ift aber auch DE = r (1+cos 9) = x4 sie 9; haraus folgt

$$x_1 = r \frac{1 + \cos \theta}{\sin \theta} = r \cot \frac{1}{2}\theta ,$$

und bas Aenberungsgeset von 9 in Bezug auf die Aenberung von x

$$\frac{\partial \vartheta}{\partial x_1} = -\frac{2\sin^2\frac{1}{2}\vartheta}{r} = -\frac{1-\cos\vartheta}{r}.$$

Run ift ber virtuelle Weg dq ber Kraft Q offenbar gleich — da

und der virtuelle Weg Δp der Kraft P gleich $\pm \Delta x_1$, und man hat bemnach für eine virtuelle Verrücung $\Delta s = \Delta x_1$ des Punttes A ohne Rücksicht auf Reihung

$$P \frac{\partial p}{\partial s} = 0 = -Q \frac{\partial z_2}{\partial x_1} + P \frac{\partial p}{\partial x_2} = -Q \frac{\partial z_2}{\partial \theta} \cdot \frac{\partial \theta}{\partial x_1} + P \frac{\partial p}{\partial x_2} ;$$

ber Werth von za gibt ferner

$$\frac{\partial z_2}{\partial \vartheta} = \frac{1}{2} l \cos \vartheta ,$$

und bamit folgt

$$P\frac{\partial p}{\partial x_1} = -Q\frac{1}{2r}\cos\vartheta\left(1-\cos\vartheta\right) = \frac{1}{2}Q\frac{1}{r}\cos\vartheta\left(1-\cos\vartheta\right)\cos\pi,$$

also da P nothwendig positiv ist und $\frac{\partial p}{\partial x_1}$ nur = $\cos 0$ oder = $\cos \pi$ sein kann,

$$P = \frac{1}{2} Q \frac{1}{r} \cos \theta (1 - \cos \theta) \quad , \quad \frac{\partial P}{\partial x_i} = \cos \pi = -1 \; .$$

Die Kraft P ift also, wie von felbst einleuchtet, im Sinne ber nega= twen x von A gegen E gerichtet.

Um nun auch die Reibung zu berücksichtigen, seien N_1 und I_1 der Druck und der Reibungscoeffizient in A, N_2 und I_2 die entsprechenden Größen für den Berührungspunkt D; der virtuelle Weg der Reibung I_1 N_1 in A ist $-\Delta x_1$ und der virtuelle Weg der Reibung I_2 N_3 in D die auf sehr kleine Größen gleich $-\Delta x_1\cos \vartheta$. Die Bedingungsegleichung (106) wird daher für eine virtuelle Berrückung $\Delta s = \Delta x_1$ des Punktes A, indem man in diesem Punkte eine sehr kleine Kraft im Sinne der positiven x angreifen läßt, und wenn man num den virtuellen Weg der Kraft P sogleich gleich $-\Delta x_1$ sest,

$$Q\frac{1\cos\vartheta\left(1-\cos\vartheta\right)}{2r}-P-f_{1}N_{1}-f_{2}N_{2}\cos\vartheta=0\;.$$

In diese Gleichung mussen aber noch die Werthe von N_1 und N_2 eine geführt werden, und um diese zu erhalten, betrachtet man die Gerade AB unter der Wirtung der sechs Kräste P, Q, N_1 , N_2 , f_1 N_1 und f_2 N_2 als vollsommen frei und im Gleichgewichte und läßt dieselbe zuerst durch ein steines Weoment um den Bunkt A drehen, so daß der Punkt D oder die Krast N_2 den virtuellen Weg $\Delta n_2 = \overline{AD}$. $\Delta \mathcal{D} = x_1 \Delta \mathcal{D}$ macht; die virtuellen Wege der Kräste P, N_1 , f_1 N_2 und f_2 N_2 sind

Rull, und für die Kraft Q hat man, da die Länge AD unverändert bleibt.

bleibi,
$$\frac{\partial q}{\partial s} = \frac{1}{x_1} \cdot \frac{\partial q}{\partial \vartheta} = \frac{1}{x_1} \left(\frac{\partial x_2}{\partial \vartheta} \cos \widehat{Q} x + \frac{\partial z_2}{\partial \vartheta} \sin \widehat{Q} x \right)$$
$$= -\frac{1}{x_1} \cdot \frac{\partial z_2}{\partial \vartheta} = -\frac{1}{2x_1} \cos \vartheta ,$$

ober wenn für x, beffen Werth eingeführt wirb,

$$\frac{\partial q}{\partial s} = -\frac{1 \sin \vartheta \cos \vartheta}{2r(1 + \cos \vartheta)}.$$

Man findet dadurch sogleich

$$N_2 = \frac{1}{2} Q \frac{l \sin \vartheta \cos \vartheta}{r(1 + \cos \vartheta)} = \frac{1}{2} Q \frac{l}{r} \frac{\cos \vartheta \left(1 - \cos \vartheta\right)}{\sin \vartheta} \; .$$

Um ebenso ben Werth von N_1 zu erhalten, läßt man der ganzen Geraben AB eine virtuelle Berrückung — Δn_1 in einem der Kraft N_1 entgegengesetzen Sinne ertheilen; dadunch werden die virtuellen Wege der Kräfte P und f_1N_1 gleich Rull, berjenige der Kraft Q, deren Richtung zu der von N_1 parallel, dem Sinne nach aber eutgegengesetzt ist, wird Δn_1 , der virtuelle Weg von $N_2 = \Delta n_1 \cos \vartheta$, endlich der jenige von f_2N_2 gleich — $\Delta n_1 \sin \vartheta$, und man sindet damit die Gleichung:

 $N_1 = Q - N_2 (\cos \theta + f_2 \sin \theta)$

ober mit dem vorhergehenden Werthe von N2

$$N_1 = Q - \frac{1}{2} Q \frac{1}{r} \cdot \frac{\cos \vartheta \left(1 - \cos \vartheta\right)}{\sin \vartheta} \left(\cos \vartheta + \mathbf{I}_2 \sin \vartheta\right).$$

Führt man nun diese Werthe in die vorhergehende Gleichung ein, so ergibt sich nach einigen Reductionen

$$P = \frac{1}{2} Q \frac{1}{r} \cos \vartheta (1 - \cos \vartheta) [1 + f_r f_2 - (f_1 - f_2) \cos \vartheta] + f_1 Q.$$

Wenn $f_1 = f_2 \Rightarrow f_1$ ift, so hat man einfecher $f_1 = f_2 \Rightarrow f_3 = f_4$

$$P = \frac{1}{2}Q \frac{1}{r}\cos\theta (1-\cos\theta)(1+f^2)-fQ$$
,

und wenn bann geforbert wird, baß, die Gerade AB nur durch die Reibung im Gleichgewichte gehalten werbe, daß also P=0 set, so gibt die Gleichung:

$$\cos^2\vartheta - \cos\vartheta + \frac{f}{1+f^2}; \frac{2r}{r^2} = 0$$

ben Werth bes fleinsten Winkels 9, welchen bie Gerabe AB mit ber wagrechten Ebene bilden kann, ohne auszugleiten; man zieht daraus

$$\frac{1}{2} = \frac{1}{2} \pm \frac{1}{2} \sqrt{1 - \frac{4f}{1 + f^2} \cdot \frac{2r}{1}}, \qquad \frac{16f}{1 + f^2}$$

und biefer Werth zeigt, daß es, fo lange die Wirzelgröße reel iff, immer zwei folche Winkel gibt, von benen ber eine kleiner, ber andere größer als int. Rimmt man g. B. r = 11, f=1, so wird

$$\cos \theta = \frac{1}{2} \pm \frac{1}{2} \sqrt{\frac{4}{10}} = 0.5 \pm 0.316$$

also entweder $\cos \vartheta = 0$, 816, oder $\cos \vartheta = 0$, 184 $\vartheta = 35^{0}18'$ $\vartheta = 79^{0}25'$

Indem ich es bem Lefer überlaffe, die vorhergehende Aufgabe nach bem fruhern Berfahren in S. 132 u. ff., und umgekehrt bie bort aufgelöste Aufgabe mittels bes Princips ber virtuellen Geschwindigkeiten aufzulösen, will ich die erstere noch zu einigen Bemerkungen über, die Anwendung biefes Princips benüten.

Die vorhergehende Auflösung ift nur für die Boraussetzung gultig, daß die Reibung zu Gunften der Kraft P wirkt, d. h. daß fich die Gerade AB an berjenigen Grenze bes ruhenben: Bleichgewichtes befindet, wo die Meinste im Sinne ber Rraft Q thatige Rraft bas Gleichgewicht front während die Kraft P auch größer sein darf, als fle im Borhergebenden gefunden wurde, ohne daß das Gleichgewicht gestürt wird. Betrachtet man benmach die virtuelle Bewegung, wie wir es thun, als eine, wirk lich kleine Störung des Gleichgewichtes, welche durch eine ober mehrere fehr fleine und fehr turge Beit thatige Rrafte hervorgerufen wird, fo fieht man ein, daß in bem porliegenden Falle eine virtuelle Berrifung ber Geraben AB nur in einem mit ber Thatigkeit ber Kraft Q über= einstimmenden Sinne möglich, und daß die Reibung immer als eine ber Bewegung entgegenwirkenbe Rraft zu nehmen ift. Wollte man bagegen die Bebingungen für die andere Grenze bes ruhenden Gleich= gewichtes untersuchen, nämlich für biejenige, mo bie Reibung zu Gunften

ber Kraft Q wirkt und bie Kraft P ihren größten Werth hat, so daß bie kleinste in ihrem Sinne thätige Kraft das Gleichgewicht stört, während eine im Sinne der Kraft Q wirkende Kraft eine bestimmte Intensität haben muß, um eine solche Störung bewirken zu können, so wird auch eine virtuelle Bewegung des Systems nur im Sinne der Kraft P oder des Punktes A gegen F möglich sein, wobei die Reibung wieder als eine der Bewegung entgegenwirkende Kraft einzusühren ist, was übrigens, wie man leicht sieht, darauf hinauskommt, daß sich nun bies Beichen, des Retbungseveffizienten in das entgegengesetzte umändert.

Nach ber gewöhnlichen Ansicht von der virtuellen Bewegung eines im Gleichgewichte sich befindenden Spstems, wornach diese als eine blos benkbare, nur an die Bedingungen, denen das Spstem unterworfen ist, gebundene betrachtet wird, mussen die Widerstände als unabhängige Kräfte von vorherbestimmter Richtung genommen und wie fortwährend thätige Kräfte behandelt werden. Die Fassung, welche wir oben dem Gesehe der virtuellen Bewegung gegeben haben, ist deßhalb der Natur der Sache viel entsprechender und richtiger; darnach sind die Widersstände der Bewegung immer als Kräfte zu betrachten, welche, wie bei der Bewegung überhaupt, so auch bei der virtuellen Bewegung erst durch die Bewegung hervorgerusen werden und dieser fortwährend entgegenwirken, und man hat in allen Fällen, die für das System gegebenen Berhältnisse mögen sein, welche sie wollen, nur zu untersuchen, ob eine beabsichtigte virtuelle Bewegung durch eine oder mehrere sehr kleine Kräfte hervorgerusen werden kann.

S. 144.

Nachbem nun das Princip der virtuellen Geschwindigkeiten für ein festes System mit zwei Kräften bewiesen ist, hat es keine Schwierigskeit mehr, sich von seiner Wahrheit für jedes andere feste System mit beliebig vielen Angriffspunkten beliebig gerichteter Kräfte zu überzengen. Der einfachste und natürlichste Weg dazu bürfte folgender sein.

Buerft überzeugen wir uns, daß wenn ein System eine allgemeine Resultirende hat, die in §. 33 des ersten Buches für Kräfte, welche an bemselben Punkte angreifen, bewiesene Gleichung:

$$R\frac{\delta r}{\delta s} = \Sigma \cdot P \frac{\delta p}{\delta s}$$

auch hier noch ihre Gilligkeit hat, b. h. baß bei jebem festen Spfrem; beffen Kräfte P. fich burch eine einzige Kraft R

ersetzen lassen, die Summe ber Berhältnisse ber virtuellen Momente aller Kräfte zu ber virtuellen Geschwindigteit irgend eines Punttes benselben Anfangswerth hat, wie das Berhältniß bes virtuellen Momentes ber Resultirenden zu der virtuellen Geschwindigkeit besselben Bunktes.

In ber That ift in S. 83 gezeigt worben, baß wenn die eben gemachte Boraussehung stattfindet und ein beliediger Punkt in der Richtung der allgemeinen Resultirenden als Anfangspunkt eines Coordinatenschstens genommen wird, das zur Zerlegung und Zusammensehung der gegehrenen Kräfte bient, die Resultirende der durch diese Zerlegung entschenden drehenden Kräfte Null wird, daß also diese Kräfte undeschadet ihrer Gesammtwirkung in irgend einen Punkt der allgemeinen Resultirenden verseht und dort zu einer einzigen Kraft vereinigt werden konnen, wie in dem Falle, wo sich alle ihre Richtungen in demselben Punkte schneiben. Wir haben dann für alle Kräfte denselben Angriffspunkt und die Gültigkeit der obigen Gleichung kann demnach auch in unsern jetigen Falle keinem Zweisel unterliegen. *)

Befindet sich nun ein festes Spstem im Gleichgewicht, und zwar ohne feste hindernisse der Bewegung, blos durch die an ihm thätigen Kräfte, so lassen sich diese, wie in S. 134 gezeigt wurde, immer auf zwei gleiche und direct entgegengesette zurücksühren, so daß, wenn man eine Kraft P, ausscheidet, die übrigen P', P", etc. sich zu einer Messultirenden R' vereinigen lassen, beren Richtung mit derjenigen der Krafte P, und mit der Geraden, welche die Angrisspunkte bieser beiden Kräfte verbindet, zusammenfällt. Das ganze System ist dadurch auf eines mit zwei Kräften zurückzesührt, und man hat nach den vorhergehenden SS.

$$P_{r},\frac{\partial p_{r}}{\partial s}+R'\frac{\partial r'}{\partial s}=0;$$

wir haben aber auch so eben nachgewiesen, baß

$$\Sigma \cdot P \frac{\partial P}{\partial s} = R \frac{\partial r}{\partial s}$$

: 4

gefolgert werben barf, namlich als tonne bie Summe ber Berhaltniffe ber virtuellen Momente aller Rrafte zu ber virtuellen Geschwindigkeit irgend eines Bunktes immer burch bas Berhaltniß bes virtuellen Momentes einet ein zig en Araft zu berfelben virtuellen Geschwindigkeit erfest werben.

^{*)} Es barfte hier nicht überfluffig fein, ju bemerten, bag ans bom Dbigen nicht ber umgefehrte Sat:

$$R'\frac{\partial r'}{\partial s} = P'\frac{\partial p'}{\partial s} + P''\frac{\partial p''}{\partial s} + \text{etc.}$$

ift, und es folgt baraus wieber

$$P_{,}\frac{\partial p_{,}}{\partial s} + P'\frac{\partial p'}{\partial s} + P''\frac{\partial p''}{\partial s} + \text{etc.} = \Sigma \cdot P_{,}\frac{\partial p_{,}}{\partial s} = 0$$

uls allgemeiner Ausbrud bes Gleichgewichtes.

If das System nicht frei, sondern auf irgend eine Weise in seiner Bewegung beschränkt, so ist es einkenchtend, daß diese Beschränkung wicht durch eine beliebig kleine Kraft aufgehoben werden kann, da dieselbe in diesem Falle als nicht vorhanden zu betrachten wäre, daß also auch die virtuelle Bewegung dieser Beschränkung unterworfen bleibtz serner kann man jede Beschränkung durch die Bedingung exsepen, daß sich der eine oder der andere oder mehrere Punkte des Systems in bestimmten Curven oder auf gegebenen Flächen bewegen, welche einen dem auf sie ausgeübten Drucke mindestens gleichen Widerstand leisten. Durch Ginsührung dieser Widerstände in die Reihe der wirksamen Kräste kommt dann die Untersuchung wieder auf die eines freien Systems zurück, und die Gleichung der birtuellen Momente nimmt die Form an:

$$\Sigma . P; \frac{\partial P_{i}}{\partial s} + \Sigma . N, \frac{\partial n_{i}}{\partial s} = 0.$$

Durch bie: Beschräntung ber Bewegung hat man aber für jeben normalen Wiberstand N, wie in §. 140

$$\frac{\partial n_{i}}{\partial s_{i}} = 0 ,$$

und die vorhergehende Gleichung wird wieder einfach

$$\Sigma . P, \frac{\delta P,}{\delta s} = 0$$
,

wie behauptet wurde.

Werben burch die Kräfte N neue Kräfte ober Wiberstände, wie bie Reibung, hervorgerufen, für welche bann die Intensität jener Wiberstände ober brückenden Kräfte bekannt sein muß, so kann man wieder bie vollständige Gleichung:

$$\Sigma \cdot P, \frac{\partial P}{\partial s} + \Sigma \cdot N, \frac{\partial n}{\partial s} = 0$$

anwenden, und die virtuelle Bewegung, jedoch mit Beachtung der für biesen Fall in S. 143 niedergelegten Bemerkung, als unbeschränkte

betrachten, wodurch bei einer entsprechenden Ansmahl der virtuellen Berrückungen die Werthe jener unbekannten Kröfte pach einanden gefunden werden können, Für die Anwendung dürfte jedoch das frühere Berfahren (S. 136, u. f.) in den meisten Fällen viel leichter zum Ziele führen.

Endlich ift leicht zu sehen, daß auch ber zweite Theil unseres Prineips der virtuellen Geschwindigkeiten, wonach immer Gleichgewicht ftattfinden muß, wenn die Gleichung (106) befriedigt ift, in voller Wahrheit
besteht. Denn diese Gleichung führt auf die nachstehende:

$$P'\frac{\partial P'}{\partial s} + P''\frac{\partial P''}{\partial s} + \text{etc.} = -P', \frac{\partial P'}{\partial s},$$

aus welcher, wenn bieselbe für alle möglichen virtuellen Verrückungen bes Systems gültig ist, hervorgeht, daß die Kraft P der Resultirenden aller übrigen Kräfte P', P", etc. gleich und direct eutgegengeset sein muß, und daß in dem Falle, wo die Bewegung beschränkt, die obige Gleichung also nur für bestimmte virtuelle Verrückungen wahr ist, die Kraft P,, in entgegengesetztem Sinne genommen, die Resultirende aus den gegebenen Kräften P', P", etc. und aus den die Beschränkung verursachenden Widerständen N vorstellt, wodurch sedesmal das Gleichsgewicht verdürgt ist.

§. 145.

Das Princip der virtuellen Geschwindigkeiten ist in dem Burhergehenden durch Anwendung von Lehrsähen bewiesen worden, welche auf
ben Betrachtungen über die Gesammtwirkung der Kräfte, die an einem
sestem System thätig sind, beruhen, und aus welchen die in §. 134
aufgestellten Bedingungsgleichungen (104) und (105) für das Gleichs
gewicht eines freien sesten Systems unmittelbar hervorgehen, da es sich
hier nicht darum handelte, jenes Princip unabhängig festzustellen und
barans erft die besondern Gleichgewichtsbedingungen abzuleiten, sondern
nur darum, seine Gültigkeit auch für ein sesten zu beweisen.
Demohngeachtet dürfte es nicht überstüssisg sein, zu zeigen, wie aus
biesem Princip jene besondern Bedingungsgleichungen abgeleitet werden
können.

Dazu ersetze ich zuerst jede der Kräfte P, P₁, eta. durch ihre brei rechtwinkligen Componenten $X = P \cos Px$, $Y = P \cos Py$, $Z = P \cos Pz$, n. s. s. s. s. s. f. nach drei sesten Achsen und bezeichne die biesen Achsen entsprechenden Coordinaten ihrer Angrissspunkte mit

1

Kyz, x, y, z, , u. f. f. j man hat bann nach bem im vorhergehenden Handsgesprochenen Sape

$$P \frac{\partial P}{\partial s} = X \frac{\partial x}{\partial s} + Y \frac{\partial y}{\partial s} + Z \frac{\partial z}{\partial s},$$

$$P_1 \frac{\partial P_1}{\partial s_1} = X_1 \frac{\partial x_2}{\partial s_1} + Y_1 \frac{\partial y_1}{\partial y_1} + Z_1 \frac{\partial z_2}{\partial s_1}$$

$$u. f. f.$$

und bemnach auch

107.)
$$\Sigma \cdot P_{i} \frac{\partial P_{i}}{\partial s_{i}} \frac{\partial s_{i}}{\partial s} = \Sigma \cdot \left(X_{i} \frac{\partial X_{i}}{\partial s_{i}} + Y_{i} \frac{\partial Y_{i}}{\partial s_{i}} + Z_{i} \frac{\partial Z_{i}}{\partial s_{i}} \right) \frac{\partial s_{i}}{\partial s} = 0$$

als Ausbruck bes Princips ber virtuellen Geschwindigkeiten.

Der einfachste Weg, jene seche Bebingungsgleichungen abzuleiten, ware nun ber in §. 35 im ersten Buche eingeschlagene, welcher darin besteht, daß man zuerst dem ganzen Spstem eine fortschreitende virtuelle Bewegung im Sinne einer jeden der drei Coordinaten = Achsen und dann ebenso eine virtuelle brehende Bewegung um jede dieser Achsen ertheilen kaßt, wodurch die genannten seche Gleichungen (104) und (105) nach einander zum Borschein kommen. Allgemeiner und eleganter ergeben sich dieselben aber zusammen auf folgendem Wege.

Seien α , β , γ bie veränderlichen Coordinaten des Anfangspunktes eines neuen Coordinatenspstems, welches mit dem festen System von materiellen Punkten sest verbunden ist und seiner Bewegung folgt, und in Bezug auf welches die Lage eines der Punkte des Systems durch die Coordinaten ξ , η , ζ bestimmt wird; ferner sei durch denselben Anfangspunkt ein brittes Achsenspstem der x', y', z' so gelegt, daß es mit diesem Punkte fortschreitet, aber zu den ursprünglichen Achsen der x, y, z parallel bleibt. Wan hat dann zuerst zwischen den Coordinaten x, y, z eines Punktes im System in Bezug auf die seinen Achsen und den Coordinaten x', y', z' desselben Punktes in Bezug auf die zuletzt genannten Achsen die Beziehungen:

$$x = x' + \alpha$$
, $y = y' + \beta$, $z = z' + \gamma$

und dann zwischen diesen lettern Coordinaten und benjenigen in Bezug enft die beweglichen Achsen ber ξ , η , ζ die Gleichungen :

$$\xi = ax' + by' + cz',$$

$$\eta = a'x' + b'y' + c'z',$$

$$\zeta = a''x' + b''y' + c''z',$$

worin nach S. 23 ber Einleitung bie Coeffizienten

į

$$a = cos \hat{x} \hat{\xi}$$
, $b = cos \hat{y} \hat{\xi}$, $c \neq cos \hat{z} \hat{\xi}$
 $a' = cos \hat{x} \hat{\eta}$, $b' = cos \hat{y} \hat{\eta}$, $c' \neq cos \hat{z} \hat{\eta}$
 $a'' = cos \hat{x} \hat{\zeta}$, $b'' = cos \hat{y} \hat{\zeta}$, $c' \neq cos \hat{z} \hat{\zeta}$

die Cosinus der Minkel zwischen den festen Achsen der x, y, z und der Beweglichen der & η , ζ ausdrücken.

Ertheilt man nun dem festen System, ober was dasselbe ift, bem mit ihm festverbundenen Coordinatenspstem der ξ , η , ζ eine heliebige virtuelle Bewegung, wobei natürlich die Werthe der Coordinaten ξ , η , ζ eines bestimmten Punktes im System keine Veränderung erzleiden, so erhält man in Bezug auf die virtuelle Verrückung eines des stimmten Punktes die Aenderungs – oder Nedergangsgesetz :

$$\frac{\partial x}{\partial s} = \frac{\partial x'}{\partial s} + \frac{\partial \alpha}{\partial s} , \quad \frac{\partial y}{\partial s} = \frac{\partial y'}{\partial s} + \frac{\partial \beta}{\partial s} , \quad \frac{\partial z}{\partial s} = \frac{\partial z'}{\partial s} + \frac{\partial \beta'}{\partial s} ,$$

$$0 = a \frac{\partial x'}{\partial s} + b \frac{\partial y}{\partial s} + c \frac{\partial z'}{\partial s} + x' \frac{\partial a}{\partial s} + y' \frac{\partial b}{\partial s} + z' \frac{\partial c}{\partial s} ,$$

$$0 = a' \frac{\partial x'}{\partial s} + b' \frac{\partial y'}{\partial s} + c' \frac{\partial z'}{\partial s} + x' \frac{\partial a'}{\partial s} + y' \frac{\partial b'}{\partial s} + z' \frac{\partial c'}{\partial s} ,$$

$$0 = a'' \frac{\partial x'}{\partial s} + b'' \frac{\partial y'}{\partial s} + c'' \frac{\partial z'}{\partial s} + x' \frac{\partial a''}{\partial s} + y' \frac{\partial b''}{\partial s} + z' \frac{\partial c''}{\partial s} .$$

Multiplicirt man bann die brei letten Gleichungen der Reihe nach zuerst mit a, a', a" und nimmt die Summe der drei Producte, bann mit b, b', b" und zulest mit c, e', c" und addirt jedesmal die drei Ergebnisse, so sindet man mit Beachtung der zwischen diesen Coeffizienten stattsindenden Bedingungsgleichungen:

$$a^{2} + a'^{2} + a''^{2} = 1$$

$$b^{2} + b'^{2} + b''^{2} = 1$$

$$c^{2} + c'^{2} + c''^{2} = 1$$

$$ab + a'b' + a''b'' = 0$$

$$ac + a'c' + a''c'' = 0$$

$$bc + b'c' + b''c'' = 0$$

und ber baraus, folgenben Aenberungsgesete: , (;

$$\begin{cases} a\frac{\partial a}{\partial s} + a'\frac{\partial a'}{\partial s} + a''\frac{\partial a''}{\partial s} = 0, \\ b\frac{\partial b}{\partial s} + b'\frac{\partial b'}{\partial s} + b''\frac{\partial b''}{\partial s} = 0, \\ c\frac{\partial c}{\partial s} + c'\frac{\partial c'}{\partial s} + c''\frac{\partial c''}{\partial s} = 0, \end{cases}$$

$$\left\{ \begin{array}{l} a\frac{\dot{\sigma}b}{\dot{\sigma}s} + a'\frac{\dot{\sigma}b'}{\dot{\sigma}s} + a''\frac{\dot{\sigma}b''}{\dot{\sigma}s} = -\left(b\frac{\dot{\sigma}a}{\dot{\sigma}s} + b'\frac{\dot{\sigma}a'}{\dot{\sigma}s} + b''\frac{\dot{\sigma}a''}{\dot{\sigma}s}\right), \\ c\frac{\dot{\sigma}a}{\dot{\sigma}s} + c'\frac{\dot{\sigma}a'}{\dot{\sigma}s} + c''\frac{\dot{\sigma}a''}{\dot{\sigma}s} = -\left(a\frac{\dot{\sigma}c}{\dot{\sigma}s} + a'\frac{\dot{\sigma}c'}{\dot{\sigma}s} + a''\frac{\dot{\sigma}c''}{\dot{\sigma}s}\right), \\ b\frac{\dot{\sigma}c}{\dot{\sigma}s} + b'\frac{\dot{\sigma}c'}{\dot{\sigma}s} + b''\frac{\dot{\sigma}c''}{\dot{\sigma}s} = -\left(c\frac{\dot{\sigma}b}{\dot{\sigma}s} + c'\frac{\dot{\sigma}b'}{\dot{\sigma}s} + c''\frac{\dot{\sigma}b''}{\dot{\sigma}s}\right), \end{array} \right.$$

die Ausbrücke:

$$\left\{ \begin{array}{l} \frac{\partial x'}{\partial s} = y' \left(b \frac{\partial a}{\partial s} + b' \frac{\partial a'}{\partial s} + b'' \frac{\partial a''}{\partial s} \right) - z' \left(a \frac{\partial c}{\partial s} + a' \frac{\partial c'}{\partial s} + a'' \frac{\partial c''}{\partial s} \right), \\ \frac{\partial y'}{\partial s} = z' \left(c \frac{\partial b}{\partial s} + c' \frac{\partial b'}{\partial s} + c'' \frac{\partial b''}{\partial s} \right) - x' \left(b \frac{\partial a}{\partial s} + b' \frac{\partial a'}{\partial s} + b'' \frac{\partial a''}{\partial s} \right), \\ \frac{\partial z'}{\partial s} = x' \left(a \frac{\partial c}{\partial s} + a' \frac{\partial c'}{\partial s} + a'' \frac{\partial c''}{\partial s} \right) - y' \left(c \frac{\partial b}{\partial s} + c' \frac{\partial b'}{\partial s} + c'' \frac{\partial b''}{\partial s} \right). \end{array} \right.$$

Seten wir bann ferner

$$\begin{cases} b\frac{\partial a}{\partial s} + b'\frac{\partial a'}{\partial s} + b''\frac{\partial a''}{\partial s} = \frac{\partial w}{\partial s}\cos\nu \\ a\frac{\partial c}{\partial s} + a'\frac{\partial c'}{\partial s} + a''\frac{\partial c''}{\partial s} = \frac{\partial w}{\partial s}\cos\mu \\ c\frac{\partial b}{\partial s} + c'\frac{\partial b'}{\partial c'} + c''\frac{\partial b''}{\partial s} = \frac{\partial w}{\partial s}\cos\lambda \end{cases}$$

und nehmen ben festen Anfangspunkt als anfängliche Lage bes beweglichen, so baß wir erhalten

$$\alpha = 0$$
 , $\beta = 0 \dots$, $\gamma = 0$

was indessen keinen Einsuß auf die willkürlichen Aenberungsgesesse $\frac{\delta \alpha}{\delta s}$, $\frac{\delta \beta}{\delta s}$, $\frac{\delta \gamma}{\delta s}$ hat, so ergeben sich folgende Werthe für die Aenberungsgesesse der auf das feste System bezogenen Coordinaten:

$$\frac{\partial \mathbf{x}}{\partial \mathbf{s}} = \frac{\partial \alpha}{\partial \mathbf{s}} + \frac{\partial \omega}{\partial \mathbf{s}} (\mathbf{y} \cos \nu - \mathbf{z} \cos \mu)$$

$$\frac{\partial \mathbf{y}}{\partial \mathbf{s}} = \frac{\partial \beta}{\partial \mathbf{s}} + \frac{\partial \omega}{\partial \mathbf{s}} (\mathbf{z} \cos \lambda - \mathbf{x} \cos \nu)$$

$$\frac{\partial \mathbf{z}}{\partial \mathbf{s}} = \frac{\partial \gamma}{\partial \mathbf{s}} + \frac{\partial \omega}{\partial \mathbf{s}} (\mathbf{x} \cos \mu - \mathbf{y} \cos \lambda)$$

Diese Ausbruckt zeigen, daß wenn man die von dem Punkte xyn auf die Gerade, deren Winkel mit den drei festen Achsen λ , μ , ν sind, gefällte Senkrechte mit p bezeichnet, man hat

 $p = \sqrt{(x \cos \mu - y \cos \lambda)^2 + (z \cos \lambda - x \cos \nu)^2 + (y \cos \nu - z \cos \mu)^2}$, und daß die Quotienten:

$$\frac{y\cos\nu-z\cos\mu}{p} \qquad \frac{z\cos\lambda-x\cos\nu}{p} \qquad , \qquad \frac{x\cos\mu-y\cos\lambda}{p}$$

bie Cossinaten = Achsen von einer Geraden gebildet werden, die sopohlauf bem zu dem Punkte xyz gezogenen Fahrstrahl, als auf der ppradergenannten Geraden, welche mit denselben Achsen die Winkel λ , μ , ν einschließt, senkrecht steht. Diese letzter Gerade ist demnach offendar die Achse sür die virtuelle Drehung des Systems, für welche $\Delta \omega$ die allen Punkten des Systems gemeinschaftliche virtuelle Winkels geschwindtschen des Product pow ist solgten das Maak der dieser Drehung emisprechenden wirklichen virtuellen Geschwindigseit des Punktes, desse Goordinaten x, y, z sind, und die Ausdrücke:

$$\Delta \omega (y \cos \nu - z \cos \mu) = p \Delta \omega \cos 1$$

$$\Delta \omega (z \cos \lambda - x \cos \nu) = p \Delta \omega \cos m$$

$$\Delta \omega (x \cos \mu - y \cos \lambda) = p \Delta \omega \cos n$$

follen bie Projectionen biefer von ber Dechung herrichrendeit virstellen Berefitung Jainf bie brei Goorbinaten - Richten von. Ruch biefem binie

man nun mittels ber vorhergebenben Werthe von $\frac{dx}{ds}$, $\frac{dy}{ds}$, $\frac{dz}{ds}$ ber Gleichung (107) bie Form geben:

$$\begin{split} 0 &= \mathcal{Z} \cdot \left[\mathbf{X} \frac{\delta \alpha}{\delta s} + \mathbf{Y} \frac{\delta \beta}{\delta s} + \mathbf{Z} \frac{\delta \gamma}{\delta s} \right. \\ &+ \frac{\delta \omega}{\delta s} \Big((\mathbf{X} \mathbf{y} - \mathbf{Y} \mathbf{x}) \cos \nu + (\mathbf{Z} \mathbf{x} - \mathbf{X} \mathbf{z}) \cos \mu + (\mathbf{Y} \mathbf{z} - \mathbf{Z} \mathbf{y}) \cos \lambda \Big) \right], \end{split}$$

ober wenn man beachtet, daß sowohl die Aenderungsgesetze $\frac{\partial \alpha}{\partial s}$, $\frac{\partial \beta}{\partial s}$, $\frac{\partial \gamma}{\partial s}$, als die Winkel λ , μ , ν , ebenso wie das Aenderungsgesetz $\frac{\partial \omega}{\partial s}$ für alle Punkte des Systems denseiben Werth haben, die Form:

$$0 = \frac{\delta \alpha}{\delta s} \Sigma X + \frac{\delta \beta}{\delta s} \Sigma Y + \frac{\delta \gamma}{\delta s} \Sigma Z$$

$$+\frac{\partial \omega}{\partial s} \Big[\cos\nu \cdot \Sigma (Xy-Yx) + \cos\mu \cdot \Sigma (Zx-Xz) + \cos\lambda \cdot \Sigma (Yz-Zy)\Big].$$

Da aber die Aenderungsgesetze $\frac{\sigma_{\alpha}}{\sigma_{s}}$, $\frac{\sigma_{\beta}}{\sigma_{s}}$, $\frac{\sigma_{\gamma}}{\sigma_{s}}$, $\frac{\sigma_{\omega}}{\sigma_{s}}$ durchaus willkürlich und unabhängig von einander sind, ebenso wie die Lage der Drehungsachse beliebig ist und die Winkel λ , μ , ν alle mögliche Werthe erhalten können, so kann biese Gleichung nur dann für alle mögliche dirtuelle Verrückungen des Systems bestriedigt werden, wenn die Coefssiehten der willkürlichen Größen selbst Null sind, d. h. wenn man hat

$$\Sigma X = 0$$
 , $\Sigma Y = 0$, $\Sigma Z = 0$,

$$\Sigma(Xy-Yz)=0$$
, $\Sigma(Zz-Xz)=0$, $\Sigma(Yz-Zy)=0$,

und diese Ansbrücke werden genau die in §. 134 für das Gleichgewicht eines freien festen Systems abgeleiteten Bedingungsgleichungen (104) und (105), wenn man darin statt X, Y, Z die Bezeichnung: P cos Px, P cos Py, P cos Pz einführt.

S. 146

Schließlich noch die Bemerkung, daß bas Princip ber virtuellen Gefchwindigkeiten burchaus unabhängig ift von der Geftalt des Spftens

und von der Art der Verbindung der einzelnen Buntte, daß es folglich ebenfowohl für ein festes System mit stetig aufeinanderfolgenden Angriffspunkten wie fur ein folches ohne ftetigen Busammenhang ber ein= gelnen Buntte gultig fein muß, und nach bem, was man im vierten. und sechsten Rapitel bes vorigen Abschnitts gesehen hat, wird bie Summe: $\mathbf{Z} \cdot \left(\mathbf{X} \frac{\partial \mathbf{x}}{\partial s} + \mathbf{Y} \frac{\partial \mathbf{y}}{\partial s} + \mathbf{Z} \frac{\partial \mathbf{z}}{\partial s}\right)$ für ein stetiges System bie Form eines breifachen Integrals annehmen, beffen Grengen burch bie geometrische Form des Körpers gegeben find. Die Kräfte X, Y, Z werben nämlich bie geometrischen Componenten für ben Buntt xyx und find, wie man in S. 99 gefeben hat, bie Menberungsgefete ber entsprechenben phifichen Componenten, welche auf einen Ror= pertheil wirken, ber nach einer Seite bin von brei parallel zu ben Coordinaten : Cbenen burch jenen Bunkt xyz gelegten Gbenen begrengt wird, in Bezug auf die gleichzeitige Aenbernng biefer Grengen. Wenn baber I, y, 3 bie auf ben genannten Rorpertheil parallel au ben Achsen ber x, y und z ausgeübten physischen Wirtungen finb, so hat man

$$X = \frac{d^3 \mathcal{Z}}{dx dy dz}$$
, $Y = \frac{d^3 \mathcal{Y}}{dx dy dz}$, $Z = \frac{d^3 \mathcal{Y}}{dx dy dz}$

und umgekehrt

ŀ

!

$$\mathcal{Z} = \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot X , \qquad \mathcal{Z} = \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dx \cdot Y ,$$

$$\mathcal{Z} = \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot Z .$$

Man wird ferner aus ber in S. 99 ausgeführten Ableitung schließen, baß für ben Vall, wo die Kräfte X, Y, Z bei einem nicht steitgen System burch das Product aus der Masse m des Punktes xyz in eine Function dieser Coordinaten gemessen werden, so daß man hat

X = m f (x, y, z) , Y = m f (x, y, z) , Z = m f (x, y, z) , bet einem stetigen System bie Masse m burch bie geometrische Dichte q besselben Bunttes ersest werben muß, und baß man für bie geometrischen Componenten in bem Puntte. x y z bie Ausbrude:

$$X = qf_1(x, y, z)$$
, $Y = qf_2(x, y, z)$, $Z = qf_3(x, y, z)$ schält, woburch sich für die Gesammtwirkungen \mathcal{X} , \mathcal{J} , \mathcal{J} auf den oben bezeichneten begrenzten Körpertheil die Werthe:

$$\mathcal{Z} = \int_{x_0}^{x} dx. \int_{y_0}^{y} dy. \int_{z_0}^{z} dz. q f_1(x, y, z), \quad \mathfrak{B} = \int_{x_0}^{x} dx. \int_{y_0}^{y} dy. \int_{z_0}^{z} dz. q f_2(x, y, z),$$

$$\mathcal{Z} = \int_{x_0}^{x} dx. \int_{y_0}^{y} dy. \int_{z_0}^{z} dz. q f_3(x, y, z)$$

ergeben, in welchen q im Allgemeinen wie früher eine Function von x, y, a vorstellt.

Aus diesen Grörterungen wird fofort einleuchten, daß die Gleichung (107) für ein Spstem mit stetig aufeinanderfolgenden Angriffspuntten bie Form:

108.)
$$\int_{x_0}^{x} dx \int_{y_0}^{y} dy \cdot \int_{z_0}^{z} \left(X \frac{\partial x}{\partial s} + Y \frac{\partial y}{\partial s} + Z \frac{\partial z}{\partial s} \right) = 0$$

annehmen muß, worin num X, Y, Z als Functionen ber brei Beranberlichen x, y, z zu betrachten find. Wenn dann die Function:

$$\mathbf{X} \frac{\partial \mathbf{z}}{\partial \mathbf{s}} + \mathbf{Y} \frac{\partial \mathbf{y}}{\partial \mathbf{s}} + \mathbf{Z} \frac{\partial \mathbf{z}}{\partial \mathbf{s}}$$

bas vollständige Aenderungsgesetz einer Function F (x, y, z) in Bezug auf s ist; und man beachtet, daß bei einem festen Spstem die virtuellen Wege der Kräfte und diese selbst burchaus unadhängig sind von der geometrischen Form obet Begrenzung desselben, so sieht man ein, daß die vorstehende Gleichung auch die Form:

$$\frac{\partial \int_{\mathbf{x}_{0}}^{\mathbf{x}} \int_{\mathbf{y}_{0}}^{\mathbf{y}} \int_{\mathbf{z}_{0}}^{\mathbf{z}} d\mathbf{z} \cdot \mathbf{F}(\mathbf{x}, \mathbf{y}, \mathbf{z})}{\mathbf{d}\mathbf{s}} = \mathbf{0}$$

erhalten : Inn. und: fo ben Gay ausspricht; baß im Juftanbeides Gleichgewichtes bie Function;

im Allgemeinen einen größten ober fleitiften Werth hat, wobei, næfirlich nicht ausgefoloffen ift, bes in einzeinen Fällen bie obige Gleichung befriedigt werden und Mieingewicht fleitsfuben tann,

ohne bage biefe Function einen größten ober Meinften Werth hat. Dabei entspricht im Allgemeinen ein größter Werth ber ftabilen Gleichsgewichtslage; ein kleinster ober ein mittlerer, für welchen bie obige Gleichung stattsinbet, gehört bagegen einer unbeständigen Gleichsgewichtslage an.

Um bemnach z. B. die Bebingung für das Gleichgewicht eines fcweren Körpers allgemein auszudrücken, wird man die Achse der parallel zur Richtung der Schwere und die positiven z in gleichem Sinne, also nach unten gerichtet, annehmen; man hat dann

$$X = 0$$
 , $Y = 0$, $Z = gq$,

und damit nimmt bie vorhergehende Function ben Werth an (§. 22):

$$\int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y_0} \int_{z_0}^{z_0} dz \cdot gqz = Pz, \quad .$$

worin P bas Gewicht bes ganzen Körpers und Z ben Abstand seines Schwerpunktes von ber Cbene ber xy bezeichnet. Die Gleichung (109) wird baher für diesen Fall

$$\frac{\partial \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{s} dz \cdot g \, dz}{\partial s} = \frac{\partial \cdot P^{\underline{s}}}{\partial s} = 0,$$

ober ba P unveranderlich ift, einfach

ţ

£

١

1

E

1

ſ

Ì

ĺ

$$\frac{\partial \mathbf{z}}{\partial s} = 0.$$

Wenn bemnach ein schwerer Körper im Gleichgewicht ift, so hat sein Schwerpunkt im Allgemeinen bie tiefste ober bie höchste Lage unter allen benen, bie ihm burch eine kleine Verrückung ertheilt werben können, und zwar wirb er bei ber tiefsten Lage ober für einen größten Werth von bie stabile, in jeber andern eine nicht stabile Lage haben. So wird ein homogener elliptischer Cylinder auf einer horizontalen Ebene im Gleichgewicht bleiben, wenn die durch seine Achse und eine ber beiben Achsen der erzeugenden Ellipse gelegte Ebene eine lothrechte Richtung hat, und das Gleichgewicht wird stadil sein, wenn diese Ebene die keine Achse der Ellipse enthält. Für ein homogenes Ellipsoid dagegen

gibt es brei Gleichgewichtslagen, nämlich diesenigen Lagen, in welchen eine seiner brei Achsen zur Richtung der Schwere parallel ist, und es ist leicht zu sehen, daß wenn dies die mittlere Achse ist, weder ein größter noch ein kleinsten Werth für das Product PZ stattsindet; das Gleichgewicht ist aber nur stadil für die lothrechte Lage der kleinsten Achse. Der eben ausgesprochene Sat kann natürlich nicht mehr angewendet werden, wenn Reibung zwischen dem festen Körper und den hindernissen der Bewegung stattsindet. Für diesen Fall nimmt die Gleichung (108) die Form an:

110.)
$$\int_{|x_0|}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} \left(X \frac{\partial x}{\partial s} + Y \frac{\partial y}{\partial s} + Z \frac{\partial z}{\partial s} \right) - \Sigma \cdot f N \frac{\partial s}{\partial s} = 0,$$

und für einen schweren Körper hat man bemnach als Bebingungs= gleichung für das Gielchgewicht

$$\frac{\mathbf{d} \cdot \mathbf{P} \mathbf{z}}{\mathbf{d} \mathbf{s}} - \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{f} \mathbf{N} \frac{\mathbf{d} \mathbf{s}}{\mathbf{d} \mathbf{s}} = 0.$$

Es foll dem Leser überlaffen werden, diese Gleichung auf den in §. 128 kurz berührten Fall eines auf einer geneigten Ebene mittels der Reibung im Gleichgewicht bleibenden nicht homogenen Cylinders, deffen Schwerpunkt außerhalb der Achse liegt und dann weder eine tiefste noch eine höchste Lage hat, anzuwenden und daraus weitere Folgerungen zu ziehen.

A Proposition of the control of the

Dritter Abschnitt.

Bewegung eines feften Syftems.

Erftes Rapitel.

Fortschreitenbe Bewegung.

S. 147.

Die Bewegung eines festen Systems können wir, wie schon in ber Sinleitung erörtert wurde, in unserer Borftellung immer in awei fehr verschiebenartige Bewegungen gerlegen, nämlich in eine fortichreiten be und in eine brebenbe Bewegung. Bei ber erften biefer Bewegungen, welche wir zuerft naber betrachten wollen, benten wir und alle Buntte bes Spftems in gang gleichartiger Bewegung begriffen, fo bag alle in bemfelben Augenblide biefelbe Gefchwindigkeit haben und alle ihre Bahnen parallele und congruente Curven find. Unter welchen Bebingungen biefe Bewegung fur fich allein möglich ift, tann erft im vierten Rapitel ausgemacht werben; fur jest genugt es, uns eine folche Bewegung vorzustellen, um bie Ueberzeugung zu gewinnen, bag es für bie genaue Renninis berfelben hinreicht, wenn die Bewegung irgend eines bestimmten Bunttes bes Systems bekannt ift, theils weil man in ben meiften Rallen fur biefe Bewegung von ber nabern Betrachtung einzelner Puntte bes Systems Umgang nimmt und fich bas Ganze als ein Untheilbares ober als ein Atom vorftellt, wie bies offenbar bei ber Bewegung einer Geschütztugel ober bei ber Bewegung eines Planeten in feiner Bahn um bie Sonne ber Fall ift, theils auch well es nicht fomer fein fann, aus ber Bewegung jenes bestimmten ober Banpt puntted auf bie eines anbern zu fchließen, ba nicht nur bie Gefdwinbigteit

aller Punkte dieselbe ift, sondern auch ihre Lage in Bezug auf ein bewegliches Coordinaten=System, deffen Anfangspunkt der Hauptpunkt und dessen Achsen immer parallel zu benen eines festen Systems bleiben, während der fortschreitenden Bewegung fich nicht andert.

Wir können uns bemnach für die fortschreitende Bewegung eines Spstems bessen ganze Masse in dem einen Punkte, welchen wir den Hauptpunkt genannt haben, vereinigt denken und diesen zugleich als Anfangspunkt eines Coordinatenspstems zum Zwecke der Zerlegung und Zusammensehung der Kräfte, also auch als Angrisspunkt der Resultirenden der förderinden Kräfte nehmen, und die Gesetze der fortsichreitenden Bewegung eines festen Spstems werden dann dieselben sein wie die eines materiellen Punktes, an welchem eine jener Resultirenden aller fördernden Kräfte gleiche Kraft thätig, und dessen Masse der Masse des ganzen Spstems gleich ift.

Offenbar ift es bet biefer Betrachtungsweise gang gleichgültig, welchen Punkt bes Systems wir als hauptpunkt annehmen, ba bie Resultirende ber forbernben Rrafte, wie im funften Rapitel bes erften Abschnitts gezeigt worben ift, immer bieselbe Intensität und Richtung behält, auf welches Coordinatensustem man auch die Angriffspunkte ber gegebenen Kräfte und ihre Richtungen beziehen mag. Es ift aber an und für fich ichon am natürlichsten, ben Schwerpuntt bes Spftems, ober wie wir ihn wegen ber Unabhängigkeit seiner Lage von ber Intenfitat ber Schwere, und weil bieselbe nur burch bie Bertheilung ber Maffe in bem Syftem bebingt wirb, in S. 22 fchon genannt haben und fünftig in biefer Beziehung immer nennen werben, ben Mittel puntt ber Maffe bes Spftems als benjenigen Buntt anzunehmen, in welchem die Maffe besselben vereinigt und an dem die Resultirende ber förbernben Kräfte angreifend gebacht wird, und wie wollen einstweilen auf biese Anficht bin, um eine bestimmte Borftellung zu haben, immer ben Mittelpunkt ber Daffe eines feften Spftems als beffen hauptpunkt ansehen und bemnach unter ber fortidreitenden Bewegung besselben die seines Massenmittelpunktes verfiehen. Wir werden im vierten Ravitel zeigen, daß biese Annahme auch auf nothwendigen Gründen beruht.

Rach biesen Erläuterungen können also alle allgemeinen und besondern Bewegungsgesetze, welche im dritten Abschnitte bes ersten Buches gefunden wurden, unmittelbar auf die Bewegung des Mittelpunktes der Masse eines festen Systems übertragen werden; wir können 3. B. die Bewegung eines schweren Körpers im Infileeren Raume nach

verlenigen eines schworen Paunktes beurkheilen, die Bewegung der Plasneten nach dersemigen eines Atoms, auf welches eine anziehende Kraft wirkt, deren Intensität dem Duadrate der Entsternung verkellet proportional ist, und deren Richtung immier durch denselben keinen, Paunkt, den Mittelputikt der Sonne, geht, a. s. w., und die Behre von der fortschreitenden Krwegung eines sosten Spikens wird in zener von der Bewegung eines materiellen Punktes der Hauptsache nach enthalten seine Es bleibt und besthalb nur übrig, jene Gesetze woch auf einen besondern Fall anzuwenden.

ł

ì

!!

į

٢

į

ı

į

ı

S. 148.

Bei allen Bewegungen fester Körper, welche auf ber Erbe vorstenmen, zeigt sich nämlich ein Wiberstand, welcher von ben sie umzgebenben materiellen Flüssteiten, meistens ber Luft, herrührt und welcher nicht wie die Reibung von der Gestalt und Seschwindigkeit des in Bewegung begriffenen Körpers unabhängig ist, sondern vielmehr in einer sehr engen Beziehung zu diesen Sigenschaften des Körpers und seiner Bewegung steht. Dieser Widerstand, welcher nicht wohl auf einen materiellen Punkt übertragen werden kann, der keine bestimmte Gestalt und deshalb auch keine bestimmte Oberstäche und keinen Mewegung fester Körper berücksichtigt und in einigen besondern Fällen dessen Sinsstuff auf die Bewegung eines solchen näher untersucht werden.

Bu biesem Zwecke gehe ich von der gewöhnlichen einfachen, wenn auch durch die Erfahrung als nicht strenge richtig erwiesenen Annahme aus, daß der genannte Widerstand bei sonst gleichen Verhältnissen dem Quadrate der Geschwindigkeit des bewegten Körpers und der Fläche seines zur Richtung der Bewegung senkrechten größten Querschnittes proportional ist, so daß man hat

W = f, Q v2 Kilogr.,

wenn W ben betreffenden Widerstand, Q bie Fläche des ebenbezeichneten Ouerschnittes in Quadratmetern, v die Geschwindigkeit in Metern und k, einen Factor ausdrückt, welcher hauptsächlich von der Dichte und Be-weglichkeit der den Körper umgebenden Flüssigkeit, zugleich aber auch von der Gestalt des Körpers abhängt und sich selbst mit der Geschwinsbigkeit etwas ändert, was indessen hier nicht berücksichtigt werden kann.

Diesern Biberftatib W tann als eine Kraft betrachtet werben, welche in einem ber Bewegung entgegengesetzten Sinne auf ben Körper wirft und ihm eine entgegengesetzte Geschwindigkeit ertheilen ober feine

Bewegungsgröße vermindern will, und man wird einsehen, daß diefe entgegengesetzte Geschwindigkeit bei sonft gleichen Umftänden, also namentlich bei gleicher Gestalt und Größe bes bewegten Körpers, von der Masse oder Dichte besselben abhängen wird, und zwar wird dieselbe im umgekehrten Berhältnisse zu der letztern stehen, die Bewegung also um so mehr verzögert werden, je weniger dicht der Körper ist oder je weniger Masse derselbe enthält.

Um biese Beziehung bes Wiberstandes zu der Masse des bewegten Körpers auszudrücken und zugleich den analytischen Ausbrücken eine homogene Form zu geben, bezeichne ich durch k diejenige Geschwindigkeit, mit welcher der gegebene Körper in der ihn umgebenden Flüssigkeit bewegt werden muß, damit der Wiberstand der leztern dem Gewickte des Körpers an der Oberstäche der Erde gleich wird, und erhalte dadurch die Gleichungen:

$$\begin{split} W_{\text{\tiny \prime}} &= f_{\text{\tiny \prime}} Q \, k^2 = P = M g \quad , \quad W \, k^2 = W_{\text{\tiny \prime}} v^2 \; , \\ W &= P \, \frac{v^2}{k^2} = M g \, \frac{v^2}{k^2} \; , \end{split}$$

worin W, den Wiberstand der Flüssigkeit für die Geschwindigkeit k, P das Gewicht und M die Masse des bewegten Körpers vorstellt. Man zieht daraus für k den Werth:

$$k = \sqrt{\frac{P}{f,Q}},$$

welcher zeigt, daß für Körper von gleichem Stoffe und ähnlicher Geftalt der Werth von k wie die Quadratwurzel aus der entsprechenden Längenausdehnung zunimmt, und daß für denselben Körper k um so kleiner wird, je dichter die ihn umgebende Flüssigkeit oder überhaupt je größer der von ihr geleistete Widerstand ift.

Endlich ist die Richtung der Kraft W immer dieselbe wie die der Tangente an der Bahn des bewegten Körpers, und man hat demnach für ihre drei Componenten nach drei festen Coordinaten = Achsen, auf welche auch die Bahn des Bewegten bezogen ist, die Werthe:

$$W\frac{dx}{ds} \quad , \qquad W\frac{dy}{ds} \quad , \qquad W\frac{dz}{ds} \; .$$

Führt man nun biese Kräfte in die allgemeinen Gleichungen (68) im ersten Buche für die Bewegung eines materiellen Bunktes ein, so werben biese

bie Gleichung (69) baselbst wird ebenso

$$M \frac{dv}{dt} = M \frac{d^2s}{dt^2} = X \frac{dx}{ds} + Y \frac{dy}{ds} + Z \frac{dz}{ds} - Mg \frac{v^2}{k^2}$$
, (112,

und diese kann in solchen Fällen, wo die Bahn des Bewegten bestannt oder gegeben ist, also namentlich bei der gezwungenen Bewegung, vortheilhaft angewendet werden; in solchen Fällen bagegen, wo die Bahn des Bewegten und seine Geschwindigkeit zu bestimmen ist, muß man sich immer der drei ersten Gleichungen (111) bedienen. Um diese Answendung und die analhtische Behandlung der vorhergehenden Gleichungen zu zeigen, wollen wir einige besondere Fälle ins Einzelne verfolgen.

S. 149.

Untersuchen wir zuerst die Bewegung eines schweren Körpers, wel= der in einer homogenen schweren Flussigsteit lothrecht gegen die Ober= flache ber Erbe fallt.

Wenn die Flüssseit nicht schwer ware, so ware das Gewicht P.
des fallenden Körpers die bewegende Kraft; in einer schweren Flüssigteit eingetaucht, erleibet derselbe aber nach einem bekannten Gesetze,
einen von unten nach oben gerichteten Druck, welcher dem Gewichte
einer ihm an Rauminhalt gleichen Wenge der Flüssigkeit gleich ist und
jene abwärts gerichtete bewegende Kraft um ebensoviel vermindert. Ist
daher p das Gewicht für die Raumeinheit des festen Körpers, p' basselbe für die Raumeinheit der Flüssigkeit, so wird der Quotient (Pa
ben Rauminhalt des Körpers und p' P ober P das Gewicht der
von ihm verdrängten Flüssigkeit ausbrücken, und die bewegende Kraft R
burch

$$R = P - \frac{p'}{p}P = P\left(1 - \frac{p'}{p}\right)$$

gemeffen werben; fie wird also nur in folden gluffigteiten im Sinne ber Schwere wirken fur welche p' p ift; im entgegengesetten Falle wird R negativ, und ber Korper wird fich aufwarts bewegen. Berminberung ber bewegenben Rraft P wirb ubrigens noch größer, wenn der Rorper in Bewegung ift, weil er vermöge ber Abhafion immer einen Theil ber Fluffigkeit mit fich fortführt, und baher ein Theil ber bewegenden Rraft fur diese bewegte Daffe in Anspruch genommen wirb. Bon biefer weiteren Berminberung wollen wir inbeffen fur jest Umgang nehmen und uns unter k, eine Beschwindigkeit vorstellen, bei welcher ber Wiberftanb, welchen ber Körper in ber Fluffigkeit erleibet, ber bewegenben Rraft R ober bem Unterschiebe zwischen bem Gewichte bes Rorvers und bem Gewichte ber verbrangten Fluffigfeit gleich wirb, so daß man nun hat

$$W = P\left(1 - \frac{p'}{p}\right) \frac{v^2}{k^2} \quad \text{und} \quad \frac{g}{k^2} = \frac{g\left(1 - \frac{p}{p}\right)}{k^2}.$$

. Nehmen wir nun bie Achse ber z parallel gur Richtung ber Schwere, ihre positive Seite abwärts gerichtet an und ben Anfang berfelben in bem Orte, von welchem ber Bewegte ohne anfängliche Geschwindig= feit ausgeht, so haben wir

$$X = 0 , \quad Y = 0 , \quad Z = R = Mg\left(1 - \frac{p'}{p}\right),$$

$$\frac{dx}{ds} = \frac{dy}{ds} = 0 , \quad \frac{dz}{ds} = 1 , \quad s = z ,$$

und die Gleichung (112) ober bie britte ber Gleichungen (111), welche nun allein binreicht, wirb

$$\mathbf{M} \frac{d^2 z}{dt^2} = \mathbf{M} \frac{d\mathbf{v}}{dt} = \mathbf{M} g \left(1 - \frac{\mathbf{p}'}{\mathbf{p}} \right) - \mathbf{W}$$

ober einfach, indem man W burch seinen obigen Werth und g $\left(1-\frac{p'}{n}\right)$ bard g, erset, $\frac{dv}{dt} = g_s \left(1 - \frac{v^2}{k_s^2}\right).$

Das allgemeine Integral biefer Gleichung gibt

$$\frac{\mathbf{g}_{,t}}{\mathbf{k}_{,}} = \int_{0}^{\mathbf{v}} \mathbf{d} \mathbf{v} \cdot \frac{\mathbf{k}_{,}}{\mathbf{k}_{,}^{1} - \mathbf{v}^{2}} = \frac{1}{2} \log n \frac{\mathbf{k}_{,} + \mathbf{v}}{\mathbf{k}_{,} - \mathbf{v}},$$

und wenn baraus der Werth von v in Function don t gezogen wird, so ergibt sich der Ausbruck:

$$\mathbf{v} = \mathbf{k}, \frac{\mathbf{e} - 1}{\mathbf{k}} = \mathbf{k}, \frac{\mathbf{g}, \mathbf{t}}{\mathbf{k}} + \mathbf{f}$$

$$\mathbf{e} + \mathbf{f}$$

$$\mathbf{e} + \mathbf{f}$$

in welchen e bie Bafis ber natürlichen Logarithmen vorftellt.

Sest man bann fur v feinen Berth: dz fo ergibt fich weiter

$$z = \int_{0}^{t} \frac{\frac{g'_{,t}}{k'_{,}} - \frac{g_{,t}}{k'_{,}}}{0},$$

$$\frac{g'_{,t}}{k'_{,}} - \frac{g_{,t}}{k'_{,}},$$

$$e + e$$

und mit einiger Aufmerksamkeit wird man sogleich wahrnehmen, baß ber gahler ber unter dem Integralzeichen stehenden Größe, mit $\frac{g_{i}}{k}$, multiplicirt, die abgeleitete Function des Nenners gibt, daß man also zwischen den angebeuteten Grenzen

$$z = \frac{k_i^2}{g_i} \log n \cdot \frac{1}{2} \left(\frac{\frac{g_i t}{k_i} - \frac{g_i t}{k_i}}{e} + e \right)$$

als Ausbruck für die in der Zeit t zurückgelegte Fallhöhe erhält. Um dieselbe Größe in Function von v zu erhalten, zieht man aus der Gleichung (a) dadurch, daß man die linke Seite mit v de

multiplicirt,

1

1

r.

$$v\frac{dv}{dz}=g_{\prime}\left(1-\frac{v^2}{k_{\prime}^2}\right),$$

und die Integration führt auf

$$\frac{2g_{,z}}{k_{,z}^{2}} = \int_{0}^{v} dv \cdot \frac{v}{k_{,z}^{2} - v^{2}} = \frac{1}{2} \log n \frac{k_{,z}^{2}}{k_{,z}^{2} - v^{2}},$$

worans fidy fofort will be by the first of an incidental and the state of the state

$$z = \frac{k^{3}}{2g}, logn \frac{k^{3}}{k^{2} - v^{2}} = \frac{k^{2}}{g}, logn \frac{k}{\sqrt{k^{2} - v^{2}}}$$

als ber gesuchte Werth ergibt.

Der Werth von v in Function von't kann nun auch unter bie Form gebracht werben:

$$v = k_{i} \left(1 - \frac{2}{\frac{2g_{i}t}{k_{i}}} \right),$$

und man schließt baraus, daß die Geschwindigkeit v des Bewegten immer kleiner ist, als die Geschwindigkeit k,, daß sie sich aber dieser lettern immer mehr und um so rascher nährt, je länger die Bewegung

bauert, weil das Glied e fehr rasch wächst, wenn t größere Werthe erhält, vorausgesetzt, daß der Werth von k, nicht sehr groß ist, was übrigens selbst für das Verhältniß unserer dichtesten Stoffe zu der atmosphärtsthen Luft nicht stattsindetz die Bewegung nähert sich also semegung eines festen Körpers im Wasser zu Beichförmigen. Für die Bewegung eines festen Körpers im Wasser z. B. erhält k, nur sehr kleine Werthez dieselbe ist deshalb sehr dalb von einer gleichförmigen nicht mehr zu unterscheiden.

Auf ahnlicht Ergouniffe führt auch ber Werth von z in t, wenn

man darin bas Glieb
$$e$$
 gegen e vernachlässigt und beachtet, baß $logn$ e $= \frac{g_t t}{k}$ ist; benn man erhält daburch $\frac{g_t t}{k} = \frac{g_t t}{k}$

also die Gleichung einer gleichförmigen Bewegung, welche aber nicht von dem Anfang der z., sondern in einer Entfernung $\frac{2k^2}{g}$ von demfelben ausgegangen zu sein scheint.

Will man nun aber von unserer so eben untersuchten Bewegung

auf jene im leeren Raume gurudgeben, fo wird k, unenigich, und bie Werthe von y und z erscheinen unter ber unbestimmten Fornt 10.00, welche auf bie Form ? jurudtommt, wenn man bie Werthe von v und z in folgender Weise barftellt:

v =
$$\frac{\frac{g,t}{k} - \frac{g,t}{k}}{\frac{g,t}{k} - \frac{g,t}{k}}$$
, $\frac{g,t}{k} - \frac{g,t}{k}$, $\frac{g,t}{k} - \frac{$

und man erhalt beu mahren Werth von v nach ben bekannten Regeln burch bas Berhaltnig ber Menberungsgesetze von Babler und Renner bes erften Werthes, in Bezug auf k, genommen; ber mahre Werth von a bagegen ergibt fich orft burch bie zweiten Menberungegefete feines · Bablers und Nenners in Bezug auf k, ober auch mittels ber erften und des Werthes von v.

Fur große Werthe bon k, kann man bie Werthe von v und z auch in Reihen entwideln; welche nach negativen Botengen von k, fort= fcreiten, und aus biefen erhalt man bann unmittelbar bie richtigen Werthe von v und z für k, = ∞ . Man hat nämlich

$$\begin{array}{lll} \underset{k,}{\underbrace{\mathbf{g_{,t}}}} & \underset{k,}{\underbrace{\mathbf{m_{,t}}}} & \underset{k,}{\underbrace{\mathbf{g_{,t}}}} \underset{k,}{\underbrace{\mathbf{g_{,t}}}} & \underset{k,}{\underbrace{\mathbf{g_{,t}}}} & \underset{k,}{\underbrace{\mathbf{g_{,t}}} & \underset{$$

fich bann mit Bestheantung auf bie erften Glieber

$$v = g_i t \left(1 - \frac{1}{3} \frac{g_i^2 t^2}{k_i^2} + \text{etc.}\right)$$

$$logn.\frac{1}{2} \left(e^{\frac{g^2 t}{k_{,}}} - \frac{g^2 t}{k_{,}^2} \right) = logn \left[1 + \frac{1}{2} \frac{g^2 t^2}{k_{,}^2} \left(1 + \frac{1}{12} \frac{g^2 t^2}{k_{,}^2} + \text{etc.} \right) \right]$$

$$= \frac{1}{2} \frac{g^2 t^2}{k_{,}^2} \left(1 + \frac{1}{12} \frac{g^2 t^2}{k_{,}^2} + \text{etc.} \right)$$

$$- \frac{1}{8} \frac{g^4 t^4}{k_{,}^4} \left(1 + \frac{1}{12} \frac{g^2 t^2}{k_{,}^2} + \text{etc.} \right)^2$$

$$+ \text{etc.},$$

und bamit finbet man sofort

$$z = \frac{1}{2}g_{,}t^{2}\left(1 - \frac{1}{6}\frac{g_{,}^{2}t^{2}}{k_{,}^{2}} + \text{etc.}\right).$$

Diese, Reihen sind jedenfalls convergent, so lange $\frac{g_*t}{k}$ Aeiner als 1 bieibt, und können in solchen Fällen zur annähernden Berechnung benützt werben. Für $k_*=\infty$ und $g_*=g$ geben sie sogleich

als Werthe für bie Geschwindigkeit und die Fallhohe im leeren Raume, wie fie in S. 49 bes ersten Buches gefunden wurden.

Die allgemeinen Werthe von v und z in t zeigen endlich, daß wenn g, negatin wird, d. ihr wenn der bewegte Körper spezisisch leichter ist, als bier ihn umgebende Flussigkett, lene Größen nur die Beichen andern, daß also die Bewegung die auf den Sinn ihrer Richtung die selbe bleibt; in den Werth von k, darf aber der Werth von g, nicht negativ eingeführt werden, weil dieser in diesem Falle imaginar wurde.

Als zweiter Fall sei die Bewegung eines mit einer anfänglichen Geschwindigkeit aufsteigenden schweren Körpers, für welchen g $\left(1-\frac{p'}{p}\right)$ einen positiven Werth hat, zu untersuchen.

Dazu werden wie bie positive Achse der a in Sinne ber anfängelichen Geschwindigkeit v_0 , also nach Oben gerichtet, annehmen und demnach als bewegente Graft $Z = Mg\left(1 - \frac{p'}{p}\right)$ und als Aensberungsgeseh der Geschwindigkeit den Ausbruck zum ihr annehmen

$$\frac{dv}{dt} = -g, \left(1 + \frac{v^2}{k_i^2}\right)$$

erhalten, worin wieder g, und k, die frühere Bedeutung haben; wir ziehen baraus auf gewöhnliche Weise

$$\frac{g_{,t}}{k_{,}} = -\int_{-v_{0}}^{v} \frac{1}{k_{,}\left(1 + \frac{v^{2}}{k_{,}^{2}}\right)} = are tang \frac{v_{0}}{k_{,}} - arc tang \frac{v}{k_{,}},$$

und wenn biefe Gleichung wieber in Bezug auf v aufgeloset wird, fo ergibt fich

$$v = k$$
, tang $\left(arc \ tang \frac{v_0}{k} - \frac{g_t t}{k_t}\right)$,

also burch Entwickelung

$$v = k, \frac{v_0 - k, lang \frac{g, t}{k,}}{k, + v_0 tang \frac{g, t}{k,}} = k, \frac{v_0 \cos \frac{g, t}{k,} - k, \sin \frac{g, t}{k,}}{v_0 \sin \frac{g, t}{k,} + k, \cos \frac{g, t}{k,}}.$$

Für t = 0 gibt bieser Ausbruck natürlich $\mathbf{v} = \mathbf{v_0}$; wenn bann t wächst, so mächst auch $\sin \frac{\mathbf{g}_i t}{\mathbf{k}_i}$, während $\cos \frac{\mathbf{g}_i t}{\mathbf{k}_i}$ immer kleiner wird; es wird also auch \mathbf{v} immer kleiner werden, und folglich ein Zeitpunkt eintreten, wo ber Zähler des vorhergehenden Werthes und damit \mathbf{v}^{-1} staff Naul wird; dieses wird stattsinden, wenn

tang
$$\frac{\mathbf{g},\mathbf{t}}{\mathbf{k}} = \frac{\mathbf{v_0}}{\mathbf{k}}$$
 where $\mathbf{v_0}$ are tang $\frac{\mathbf{g}}{\mathbf{k}} = \mathbf{r}$.

geworben ist. Bon biesem Augenblicke an wird v negativ, ber Körper fällt also zurück und nimmt die im narigen zu niersuchte. Benteyncht anz zugleich ändert sich aber auch der Sinn des Widerstandes in Bezug auf den der bewegenden Kraft, und k, wird imaginär. Sett man daher für t die Zeit T, + i' in den vordergehenden Werth von v, und k, $\sqrt{-1}$ für k,, so muß man für v denselben Werth, wie im vorigen Valle, aber mit entgegengesetztem Zeichen sinden. Auf diese Weise erzgibt sich aber zunächt mit Beachtung des vorstehenden Werthes von T, und nach einigen Redactionen

$$v = -k_i \sqrt{-1} \, lang \frac{g_i t'}{k_i \sqrt{-1}}$$

und nach ben bekannten imaginaren Beziehungen zwischen ben Winkel-functionen und ben Exponentialgrößen, nämlich

$$\sin x = \frac{1}{2} \left(e^{x\sqrt{-1}} + e^{-x\sqrt{-1}} \right),$$

$$\sin x = \frac{1}{2\sqrt{-1}} \left(e^{x\sqrt{-1}} - e^{-x\sqrt{-1}} \right),$$

$$\tan x = \frac{1}{\sqrt{-1}} \frac{e^{x\sqrt{-1}} - x\sqrt{-1}}{e^{x\sqrt{-1}} - x\sqrt{-1}},$$

folgt bann, wie behauptet wurbe,

$$\mathbf{v} = -\mathbf{k}, \frac{\mathbf{e} - \mathbf{e}}{\frac{\mathbf{g}, \mathbf{t}'}{\mathbf{k}_{r}} - \frac{\mathbf{g}, \mathbf{t}'}{\mathbf{k}_{r}}}.$$

$$\mathbf{e} + \mathbf{e}$$

Um nun die Höhe z zu finden, bis zu welcher fich ber Bewegte in der Beit t erhebt, ersett man wieder v durch $\frac{dz}{dt}$ und hat dann

$$z = k, \int_{0}^{t} \frac{v_0 \cos \frac{g,t}{k} - k, \sin \frac{g,t}{k}}{v_0 \sin \frac{g,t}{k} + k, \cos \frac{g,t}{k}} \frac{k^2}{g, \log n} \frac{v_0 \sin \frac{g,t}{k} + k, \cos \frac{g,t}{k}}{k, \ldots}.$$

Durch v'ausgebrudt erhalt man bagegen

$$\frac{2g_{,2}}{k_{,2}^{2}} = -\int_{-\sqrt{v_{0}}}^{\sqrt{v}} \frac{v}{k_{,2}^{2} + v^{2}} = logn \frac{k_{,2}^{2} + v_{0}^{2}}{k_{,2}^{2} + v^{2}}$$
und baburd,
$$\frac{k_{,2}^{2}}{2g_{,2}} logn \frac{k_{,2}^{2} + v_{0}^{2}}{k_{,2}^{2} + v^{2}} = \frac{k_{,2}^{2}}{g_{,2}^{2}} logn \sqrt{\frac{k_{,2}^{2} + v_{0}^{2}}{k_{,2}^{2} + v^{2}}}$$

Wird nun in diesem Werthe v = 0 geset, so folgt als Ausbruck für bie ganze Steighobe h

$$h = \frac{k_1^2}{2g} logn \frac{k_1^2 + v_0^2}{k_1^2}$$
,

und wenn berfelbe bem in v ausgedrückten allgemeinen Werthe ber Kallhohe z bes vorigen S. gleichgeset wird, so kann aus ber fich er= gebenben Gleichung:

$$\frac{k^2}{k^2+v^2} = \frac{k^2+v_0^2}{k^2}$$

ber Werth für bie Enbgeschwindigkeit v, gezogen werben, mit welcher ber zurudfallende Körper an ber Oberfläche ber Erbe wieber ankommt; man findet daraus

$$v_{,} = v_{0} \sqrt{\frac{k_{,}^{2}}{k_{,}^{2} + v_{0}^{2}}},$$

und dieser Ausbruck zeigt, daß die Endgeschwindigkeit v, immer kleiner ift als die anfängliche \mathbf{v}_0 , und zwar um so mehr, je kleiner k, oder je größer der Widerstand der Flüssteit ist.

Endlich wird man die Zeit T2 für das Zurückfallen erhalten, wenn man den vorhergehenden Werth der Endgeschwindigkeit v, in den im vorigen S. abgeleiteten Werth von t einführt, nachdem man denselben unter die Korm gebracht hat:

$$t = \frac{k_{,}}{g_{,}} \log n \, \frac{k_{,} + v}{\sqrt{k_{,}^{2} - v^{2}}} \, .$$

Diefes Berfahren gibt

$$T_8 = \frac{k_1}{g_1} \log n \frac{v_0 + \sqrt{v_0^2 + k_1^2}}{k_1},$$

und bamit folgt zulett ber Ausbruck:

$$T = \frac{k_i}{g_i} \left(arc \ tang \ \frac{v_0}{k_i} + logn \ \frac{v_0 + \sqrt{v_0^2 + k_i^2}}{k_i} \right)$$

für die ganze Zeit $T=T_1+T_2$ ber Bewegung; biefer Werth kann bazu dienen, v_0 ober k, zu bestimmen, wenn T durch Beobachtung segeben ift.

1. 25 (151. 15) (2. 15) (3. 15)

Ehe ich weiter gehe, will ich die Anwendung bes Vorhergehenden in einem befonderen Beifpiele zeigen. Es fei heobachtet worden, baß eine vertical aufwärts geworfene Rugel von Gußeisen und 5 Rilogr. Gewicht nach 20 Secunben wieber an ber Erboberfläche angekommen ist, und es soll baraus ihre anfängliche Gefdwindigkeit, die Bobe, welche fie erreicht hat, u. f. f. berechnet werden.

Rehmen wir an, bag ber Wiberstand ber Luft fur eine Rugel burch W = 0,06253 Q v2 Rilogr.

ausgebrudt werbe, und bezeichnen wir bas spezifische Gewicht ber gegebenen Rugel mit p, ihr absolutes Gewicht in ber Luft mit P, ihren Durchmeffer mit d, so haben wir allgemein, alle Kangenmaaße in Metern genommen,

$$P = \frac{1000}{6} p \pi d^3 \Re i$$
. $Q = \frac{1}{4} \pi d^2 = \sqrt[3]{\frac{9 \pi P^2}{16 p^2 (1000)^2}}$

nno demmach?

$$k_r = \sqrt{\frac{P}{0.06253 Q}} = 100 \sqrt{\frac{16 p^2 P}{(6.253)^3.9 \pi}}$$

Mit ben gegebenen Werthen P = 5, p = 7,2 folgt fonach

 $log k_1 = 1,96301$, $k_2 = 91^{10},836$, $log k_2 = 3,92602$, und bamit und mit bem Werthe T = 20 Sec. ergibt fich, wenn g für g, genommen wirb,

$$\log \frac{g_{,}}{k} = \log \frac{9,809}{91,836} = 9,02861$$
, $\frac{g_{,}T}{k} = 2,1362$.

Seten wir nun in bem allgemeinen Werthe von T am Ende bes vortgèn \S . arc tang $\frac{\mathbf{v}_0}{\mathbf{k}} = \frac{1}{2}\pi - \mathfrak{p}_{\bullet,\bullet}$ for with π

$$\frac{v_0}{k} = \cot \varphi \quad , \qquad \boxed{1 + \frac{v_0^2}{k^2}} = \csc \varphi \quad , \qquad$$

und da man hat

fo nimmt jener Werth bie Korm an: "?

7 %

Ľ

į

1

ţ

$$\frac{\mathbf{g}_{i}\mathbf{T}}{\mathbf{k}_{i}} = \frac{1}{2}\pi - \varphi - \log n \, \tan g \, \frac{1}{2} \, \varphi \, \, ,$$

und die Auflösung der Aufgabe haugt nun von der Auflösung der Gleichung:

$$\varphi + \log n \, tang \, \frac{1}{2} \, \varphi = \frac{1}{2} \pi - \frac{g \cdot T}{k}$$

und in unserm befondern Falle zufolge des Werthes von $\frac{g',T}{k'}$ von der Auflösung der Gleichung:

$$\varphi + \log n \tan q + \varphi + 0,5654 = 0$$

ab, welche am einfachsten durch ein zwedudbiges Probiren in folgens ber Weise erreicht wird.

Man sett die Iinke Seite dieser Gleichung für einen beliedigen Werth von φ gleich y und berechnet zuerst den Werth dieser Versänderlichen für $\varphi=\pm\pi$, wie folgt, wobei zu beachten ist, daß die Logarithmen der Tangenten unter 45° negativ sind, und daß M den Rodul der natürlichen Logarithmen oder die Zahl 2,302585 bezeichnet.

Auf diefelbe Weise findet man für $\varphi = \frac{1}{2}\pi$, logn tang $\frac{1}{2}\varphi = -\frac{1}{2}$.

$$y = 0.5236 - 1.3170 + 0.5654 = -0.2280$$

pund schließt haraus, daß ber gesuchte Werth von φ zwischen 4π und 4π ober zwischen 45° und 30° liegt, und zwar im Verhältnig 1:2 näher an dem letztern, also nahe an 35° . Die Rechnung wird dann

$$\varphi = 35^{\circ} \qquad \log 2100 = 3,32222$$

$$= 2100' \qquad \frac{\text{d.E.} \log 3437' = 6,46373}{\log \varphi = 9,78595} \qquad \frac{\log (-0,50128) = 9,70008 - \log (-0,6109)}{\log \log \log \log (-0,6109)} = \frac{9,70008 - \log (-0,6109)}{\log \log \log \log \log \log (-0,6109)}$$

y = 0,6109 - 1,1543 + 0,5654 = +0,0220.

Ebenso berechnet man y für $\varphi = 34^{\circ}$ und finbet

$$y = 0.5934 - 1.1851 + 0.5654 = -0.0263$$

und die Bergleichung dieser beiben lesten Werthe zeigt, daß der gesuchte Werth von φ etwas näher an 35° liegt, und zwar sehr nahe an 34° 32′. Man berechnet demnach von neuem die Werthe von y für $\varphi=34^\circ 32'$ und $\varphi=34^\circ 32'$ und erhält

$$y = -0,0004$$
 und $y = +0,0004$,

woraus ber wahre Werth: $\varphi = 34^{\circ} 32', 5$ folgt.

Run ift

$$v_0 = k, \cot \varphi$$
 , also $v_0 = 133^m, 41$,

und für bie Beit T, bes Steigens erhält man

$$T_1 = \frac{k_1}{g_1} \left(\frac{1}{2} \pi - \varphi \right) = 9^*,063$$
.

Die Steighobe h berechnet fich am einfachsten nach bem Ausbrucke:

$$h = \frac{k_1^2}{2g_1} \log n \frac{k_1^2 + v_0^2}{k_1^2}$$
,

welcher nun bie Form annimmt:

$$h = \frac{k_i^2}{g_i} \log n \frac{1}{\sin \varphi} = -\frac{k_i^2}{g_i} \log n \sin \varphi ,$$

und mit dem obigen Werthe von φ hat man

$$h = 487^{m}, 84$$
.

Legen wir nun, um noch einige andere ber obengefundenen Ausbrude anzuwenden, biefen Werth von h zu Grunde, um darnach bie Zeit T. für das Zuruckfallen und die Endgeschwindigkeit v, zu berechnen, so haben wir allgemein

$$2\mathbf{e}^{\frac{\mathbf{g},\mathbf{h}}{\mathbf{k}_{i}^{2}}} = \mathbf{e}^{\frac{\mathbf{g},\mathbf{t}}{\mathbf{k}_{i}}} - \frac{\mathbf{g},\mathbf{t}}{\mathbf{k}_{i}},$$

g, t

ober wenn wir e " = x seten, die reciprote Gleichung:

$$x^2-2xe^{\frac{g}{k_1}n}+1=0$$
,

beren Wurzeln bekanntlich x und $\frac{1}{x}$ ober e und e find. Man zieht baraus

$$\begin{array}{ccc} \frac{g,t}{k_{i}} & \frac{g,h}{k_{i}^{3}} \begin{pmatrix} & & & \\ 1+\sqrt{1-e^{-\frac{2g,h}{k_{i}^{3}}}} \end{pmatrix}, \end{array}$$

und indem man bie Logarithmen auf beiben Seiten nimmt,

$$T_{s} = \frac{h}{k_{r}} + \frac{k_{r}}{g_{r}} \log \left(1 + \sqrt{1 - e^{-\frac{2g_{r}h}{k_{r}^{3}}}}\right).$$

Ans dem vorher erhaltenen Werthe von b in Function von o findet man aber mich

$$e^{-\frac{g,h}{k^3}} = \sin \varphi ,$$

und ber vorstehende Ansbruck für T2 nimmt bamit bie Form an:

$$T_3 = \frac{h}{k_i} + \frac{k_i}{g_i} \log n \left(1 + \cos \varphi\right).$$

Die bereits gefundenen Zahlenwerthe geben barnach

$$T_2 = 5,312 + 5,625 = 10^\circ,937$$
.

Endlich gibt ber Ausbruck:

$$v_{i} = v_{0} \sqrt{\frac{k_{i}^{2}}{k_{i}^{2} + v_{0}^{2}}} = v_{0} \sin \varphi$$

bie Enbgeschwindigkeit v, = 75 ",65 , wahrend bie Gleichung:

$$z = \frac{k^2}{2g} \log n \frac{k^2}{k^2 - v^2}$$

auf ben Werth:

$$v_{r} = k_{r} \sqrt{1-e^{-\frac{2g_{r}h}{k_{r}^{3}}}} = k_{r} \cos \varphi$$

führt, durch welchen man mit dem obigen Werthe von h oder jenem von φ für die Endgeschwindigkeit v, benfelben Zahlenwerth findet, wie vorher, und womit die Aufgabe in jeder Beziehung gelöst erscheint.

§. 152.

An das Borhergehende schließt fich sehr einfach die fortschreitende Bewegung eines schweren festen Körpers auf einer geneigten Chene an, und zwar mit Berückschitzung des Reibungsund Luft=Biberstandes und unter der Boraussehung, daß außer der Schwere noch eine constante, zur Richtung der Bewegung parallele Kraft V an dem Bewegten thätig sei, daß aber kein Drehen oder Wälzen statischen und daß der Schwerpunkt sich in einer zur geneigten Ebene parallelen Geraden bewegt.

Die Gbene ber xz lege man sehrrecht zu ber geneigten Gbene, und nehme die Achse ber z wieder parallel zur Richtung der Schwere, die positive Gulfte aufwärts gerichtet; der Winkel zwischen der Rormalen zu ber geneigten Sbene und ber Achse der z sei a, das Gewicht des Bewegten in der Luft wie früher P. Der Druck N auf die schiefe Ebene und die badurch erzeugte Reibung sind dann

$$N = P \cos \alpha \quad , \quad fN = fP \cos \alpha , \quad ...$$

wobei f wie gewöhnlich ben Reibungscoeffizienten ober bas von ber Berührungsfläche unabhängige Berhältniß bes Druckes zur Reibung vorstellt. Die zur Richtung ber Bewegung parallele Componente bes Gewichtes P ist P sin a und bemnach bie aus diesem Gewichte und ber Reibung sich ergebende bewegende Kraft

$$P(\sin \alpha \pm f \cos \alpha) = Mg^{t}$$
.

Die Intensität ber forbernben Kraft V sei burch bie Bewegungsgröße M c ausgebrudt, welche sie bem Bewegten in jeber Secunbe zu ertheilen vermag, und baher bie Stärke ber ganzen bewegenben Kraft

je nachbem bie Schwere zum Bortheil ober Nachtheil ber Bewegung wirkt. Endlich sei bet Wiberstand ber Luft wie vorher dem Quadrate ber Geschwindigkeit proportional und werde durch eine Geschwindigkeit k, ausgedrück, bei welcher seine Intensität der bewegenden Kraft: M(c±g') gleich wird, so daß man nun hat

$$0.06253 \, Q \, k^2 = M \left[c \pm g \left(\sin \alpha \mp i \cos \alpha \right) \right]$$

und allgemein.

ı

$$W = M(c \pm g') \frac{v^2}{k_f^2}.$$

Das Aenderungsgeset ber Bewegung wird bann, so lange v ± g' und E,2 positiv ift,

where
$$\frac{dv}{dt} = (e \pm g') \left(1 - \frac{v^2}{k_*^2}\right)$$
 is a small

und gibt wie in §. 149, aber unter der Boraussehung, daß die an-fängliche Geschwindigkeit nicht Rull, sondern vo sei, zuerst

$$\frac{c \pm g'}{k}t = \frac{1}{2} \log \frac{(k,+v)(k,-v_0)}{(k,-v)(k,+v_0)}$$

und bann unter bie Form:

the Form:
$$\frac{d \cdot v^2}{ds} = 2(c \pm g') \left(1 - \frac{v^2}{k^2}\right)$$

gebracht, indem man ben Weg s vom untern ober obern Anfang ber geneigten Chene an rechnet,

$$\frac{c \pm g'}{k_*^2} a = \frac{1}{2} \log n \, \frac{k_*^2 - v_0^2}{k_*^2 - v^2} \, .$$

Der erfte Ausbruck in Bezug auf v aufgelofet, führt zu ber Gleichung;

$$s = \frac{k,^2}{e \pm g'} \log n \frac{(k, + v_0) e^{-c't}}{2k,}$$

in Function von t giebt.

Soll die Bewegung von oben anfangen und abwärts stattsinden, so gelten die obern Zeichen, im entgegengesetzen Falle die untern, und wenn $\alpha=0$, die Ebene also hortzontal ist, so kann man offenbar nur $c-fg\cos\alpha$ für die Beschleunigung nehmen. Es kann aber in den beiden ersten Fällen $c\pm g'$ negativ und dadurch k, imaginär werden; dann werden die Gesche der Bewegung dis zu dem Augenblicke, wo die Geschwindigkeit Rull ist, durch die in §. 150 abgeleiteten, und von da an wieder durch die in §. 149 gesundenen Gleichungen ausgedrückt, wenn man bort g, durch $c\pm g'$ ersett.

In bem besonbern Falle bagegen, wo c ± g' = 0 ift, muß man

$$k^2 = \frac{M g}{f \cdot Q}$$

nehmen; die Gleichung ber Bewegung nimmt baburch bie Form:

$$\frac{dv}{dt} = -g\frac{v^2}{k^2}$$

an und gibt

$$gt = k^2 \left(\frac{1}{v} - \frac{1}{v_0} \right) , \quad v = v_0 \frac{k^2}{k^2 + v_0 gt} ;$$

bie Geschwindigkeit nimmt also fortwährend ab, ohne jemals Rull zu werben. Aus dem Werthe von v zieht man den Ausdruck für den zurückgelegten Weg s in Function von t:

$$s = \frac{k^2}{g} \, \log n \, \frac{k^2 + v_0 \, g \, t}{k^2} = \frac{k^2}{g} \, \log n \, \frac{v_0}{v} \; , \label{eq:spectrum}$$

woraus man folieft, bag auch ber Weg fich teiner bestimmten Grenze nabert, fondern über jeben bentbaren Werth hinauswächft.

Soll endlich die förbernde Kraft V = Mc so bestimmt werben, daß die Bewegung eine gleichförmige wirb, daß man also

$$\frac{\mathrm{d} v}{\mathrm{d} t} = (o \pm g') \Big(1 - \frac{v^2}{k^2}\Big) = 0$$

erhält, so muß k, = v = vo und bemnach

$$M[c \pm g (\sin \alpha \mp f \cos \alpha)] = f_{i}Q v_{o}^{2}$$

werben, und man schließt baraus

$$Mc = f_{\lambda}Qv_{0}^{2} \mp Mg \ (\sin \alpha \mp f \cos \alpha)$$

als Intenfitat jener conftanten Rraft.

Die im Borhergehenden abgeleiteten Gleichungen können bazu bienen, die Bewegung einer Locomotive ober eines ganzen Zuges auf einer geneigten Ebene zu untersuchen, z. B. die Zeit, in welcher diese zurucksgelegt wird, und die Geschwindigkeit, mit welcher der Zug am Enda berselben ankommt, zu berechnen, oder die Dampfkraft zu bestimmen, welche erforderlich ist, um eine gleichförmige Bewegung zu erhalten, u. s. f., und man kann dazu nach den bis jeht gewonnenen Erfahrungen und den üblichen Größeverhältnissen

$$f=\frac{1}{220}$$
 , $W=0.033v^2$ Kilogr.

nehmen. Was indeffen die genauere Ermittelung biefer Berhältniffe, insbesondere den für die Anwendung zwedmäßigen Ansbruck der Dampfkraft betrifft, so muß barüber auf die technische Mechanik ver= wiesen werden.

S. 153.

Im ersten Buche haben wir die Bewegung eines schweren materiellen Bunktes untersucht, welcher eine beliebig gerichtete anfängliche Geschwindigkeit erhalten hat; wir wollen nun diese Untersuchung wieder auf einen festen Körper und zwar von der Form einer Lugel ausbehnen und dabei den Widerstand der undewegten Luft berücksichtigen. *)

Dieser Wiberstand läßt sich bei dem genannten Körper offenbar auf eine fördernde Kraft zurückführen, deren Richtung durch den Mittelspunkt geht, da rings um den zur Richtung der Bewegung parallelem Durchmesser die Widerstände gegen dieselben entsprechenden Flächentheile gleich und gleich gerichtet sind; es kann also auch die Kugel durch den Gesammtwiderstand nicht aus der durch die Richtung der anfänglichen Geschwindigkeit gelegten lothrechten Gene entsernt werden, und wir bürfen demnach die Untersuchung auf die einer Bewegung in einer Ebene und zwar in der verticalen Gbene der xx beschränken.

- I

[&]quot;) Ein Körper von beliebiger Form wurde bem Biberftanbe ber Enft bei einer frummlinigen fortichreitenben Bewegung ohne Drehung in jeber Lage einen anbern zur Richtung ber Bewegung fenfrechten Onerschnitt barbieten, und es wurde bemnach jener Wierfand anch in bieser Beziehung veranberlich.

If also wieber vo die anfängliche Geschiembigkeit, & ber Binkl zwischen ihrer Richtung und ber zur Richtung der Schwere senkrechten Achse ber x und ber Anfang der Coordinaten der Ort, von dem die Bewegung ihren Ausgang nimmt; ift ferner die Intensität des Lust- widerstandes W = f, Qv² und k eine Geschwindigkeit, bei welcher berseibe dem Gewichte der bewegten Rugel in der Lust gleich ist, so haben wir zur Bestimmung der Gesehe ihrer Bewegung nach §. 148 (111) die beiben Gleichungen:

c.)
$$\begin{cases} \frac{d^2x}{dt^2} = -g \frac{dx}{ds} \frac{v^2}{k^2} = -\frac{g}{k^2} \frac{dx}{ds} \left(\frac{ds}{dt}\right)^2, \\ \frac{d^2x}{dt^2} = -g - \frac{g}{k^2} \frac{dz}{ds} \left(\frac{ds}{dt}\right)^2. \end{cases}$$

Die erfte biefer Gleichungen lagt fich unter bie Form bringen:

$$\frac{d \cdot u_x}{dt} = -\frac{g}{k^2} \cdot \frac{ds}{dt} \cdot \frac{ds}{dt} \cdot \frac{dx}{ds} = -\frac{g}{k^2} \cdot \frac{ds}{dt} \cdot u_x$$

und gibt nach vorgenommener Trennung ber Beranderlichen in Bezug auf t bas allgemeine Integral:

also hat man mit ber Beachtung, daß s mit t Rull wird, und $\mathbf{u}_{\mathbf{x}}$ für $\mathbf{t} = 0$ in \mathbf{v}_0 cos α übergeht,

$$logn \frac{u_x}{v_0 \cos \alpha} = -\frac{g_B}{k^2} , \quad u_x = v_0 \cos \alpha . e^{\frac{g_B}{k^2}}.$$

Benn man bann

$$\frac{\mathrm{d}z}{\mathrm{d}x} = lang \, \tau = p \quad , \quad \frac{\mathrm{d}x}{\mathrm{d}t} = p \frac{\mathrm{d}x}{\mathrm{d}t} \, ,$$

fest, woraus bas Aenberungsgefet in Bezug auf t folgt :

$$\frac{d^2z}{dt^2} = \frac{dp}{dt} \cdot \frac{dx}{dt} + p \frac{d^2x}{dt^2},$$

und wenn man biefe Werthe in die zweite ber Gleichungen (c) einführt, nachbem man fie wie die erste unter die Form:

$$\frac{\mathrm{d}^2 z}{\mathrm{d}t^2} = -g - \frac{g}{k^2} \cdot \frac{\mathrm{d}z}{\mathrm{d}t} \cdot \frac{\mathrm{d}s}{\mathrm{d}t}$$

ļ

١

gebracht hat, und bie erfte, nachbem fie mit p multiplicirt worben, bavon abzieht, fo ergibt fich bie neue Gleichung:

$$\frac{\mathrm{d}\mathbf{p}}{\mathrm{d}\mathbf{t}} \cdot \frac{\mathrm{d}\mathbf{x}}{\mathrm{d}\mathbf{t}} = -\mathbf{g} , \qquad (\mathbf{d})$$

welche burch bas Quadrat bes vorher erhaltenen Berthes von ux bivi= birt in bie folgende übergeht:

$$\frac{\frac{dp}{dt}}{\frac{dx}{dt}} = \frac{dp}{dx} = \frac{dp}{ds} \cdot \frac{ds}{dx} = -\frac{g}{v_0^2 \cos^2 \alpha} e^{\frac{2gs}{k^2}}$$
 (c.

und zulest, wenn man für $\frac{ds}{dx} = \sec \tau$ seinen Werth $\sqrt{1+p^2}$ ein= führt, die Form:

$$\frac{\mathrm{d}\,\mathbf{p}}{\mathrm{d}\,\mathbf{s}}\sqrt{1+\mathbf{p}^2} = -\frac{\mathbf{g}}{\mathbf{v_0}^2\cos^2\alpha}\,\mathbf{e}^{\frac{2\,\mathbf{g}\,\mathbf{s}}{\mathbf{k}^3}}$$

annimmt. Das unbestimmte Integral biefer Gleichung ift

und gibt mit ber Beachtung, daß für s=0, $p=tang\,\alpha$ wird, und wenn man den Ausbruck:

tang
$$\alpha \sqrt{1 + tang^2 \alpha} + logn \left(tang \alpha + \sqrt{1 + tang^2 \alpha}\right) + \frac{k^2}{v_0 k^2} sec^2 \alpha$$
 burch die Bezeichnung $f(\alpha)$ abkürzt, die Gleichung:

$$p\sqrt{1+p^2} + logn\left(p + \sqrt{1+p^2}\right) = f(\alpha) + \frac{k^2}{v_0^2 \cos^2 \alpha} e^{\frac{2gs}{k^2}},$$
 (f.

welche als Gleichung ber Bahn bes Bewegten zwischen ben Beranbert-

Für die Anwendung ift indessen biese Gleichung von beinem Ruyen, westhalb man aus berselben mittels der vorausgehenden neue Gleichuns gen zwischen x und p und zwischen y und p ableitet. Zuerst eliminirt man aus der Gleichung (f) mittels der Gleichung (e) die Exponentialzgröße und sindet dadurch das Aenderungsgeses von x in Bezug auf p

$$\frac{dx}{dp} = \frac{k^2}{g} \cdot \frac{1}{p\sqrt{1+p^2} + logn\left(p + \sqrt{1+p^2}\right) - f(\alpha)},$$

und baraus folgt fogleich mittels ber Beziehung $\frac{dz}{dp} = p \frac{dx}{dp}$ bas Aenderungsgesetz von z in Bezug auf bieselbe Beranderliche:

$$\frac{dz}{dp} = \frac{k^2}{g} \cdot \frac{p}{p\sqrt{1+p^2 + logn\left(p + \sqrt{1+p^2}\right) - f(\alpha)}}.$$

Bringt man dann bie Gleichung (d) unter bie Form:

$$\frac{dx}{dp} = -g\left(\frac{dt}{dp}\right)^2,$$

führt für $\frac{dx}{dp}$ ben vorhergehenden Werth ein und nimmt auf beiben Seiten die Quadratwurzel, so erhält man auch das Aenderungsgeset von t in Bezug auf p, und zwar wird mit der Beachtung, daß p vom Anfang der Bewegung an abnimmt, wenn t wächst, daß also $\frac{dt}{dp}$ negativ sein muß,

$$\frac{dt}{dp} = -\frac{k}{g} \cdot \frac{1}{\left[f(\alpha) - p\sqrt{1+p^2} - logn\left(p + \sqrt{1+p^2}\right)\right]^{\frac{1}{2}}}$$

Mittels bieser Aenderungsgesetze, welche nur Functionen der einzigen unabhängigen Beränderlichen p sind, und demnach immer auf dem Wege der Annäherung integrirt werden können, erhält man die Werthe von x, z und t in Function von p, d. h. die Lage des Bewegten und die zur Erreichung derselben nothwendige Zeit für gegebene Werthe des Winkels x; berechnet man also jene Größen für regelmäßig fortschreiztende Werthe dieser letztern, so kann man durch Interpolation die Lage des Bewegten sur irgend eine Zeit bestimmen und die Gestalt seiner Bahn construiren, womit die Aufgabe als gelöst betrachtet werden muß.

Die Geschwindigkeit des Bewegten kann unmittelbar in Function von ausgebrückt werden; man zieht nämlich aus den beiden ersten der vorhergehenden Gleichungen sehr leicht die Werthe von $u_x=\frac{d\,x}{d\,t}=\frac{d\,x}{d\,p}\cdot\frac{d\,p}{d\,t}$ und $u_x=\frac{d\,z}{d\,t}=\frac{d\,z}{d\,p}\cdot\frac{d\,p}{d\,t}$, und die Summe der Quadrate dieser Aus-

brude, aus welchen man ben gemeinschaftlichen Factor $\left(\frac{d\,p}{d\,t}\right)^2$ mittels ber letten Gleichung eliminiren wirb, gibt für v^2 ben Werth:

$$v^{2} = \frac{k^{2}(1+p^{2})}{f(\alpha)-p\sqrt{1+p^{2}}-logn(p+\sqrt{1+p^{2}})},$$

aus welchem die Größe g ganz verschwunden ist, so daß es den Ansichein hat, als sei die Geschwindigkeit unabhängig von der Intensität der Schwere, was offenbar nicht möglich ist; man wird auch leicht einsehen, daß die Wirkung der Schwere schon in dem Werthe von p einsgerechnet ist, da die Aenderung von p oder von τ , d. i. die Richtungsänderung der Bewegung allein durch die Intensität der Schwere bedingt wird.

S. 154.

1

1

Im luftleeren Raume war die Bahn des Bewegten eine Parabel (§. 75 b. erst. B.); in der Luft dagegen beschreibt derselbe eine der in Fig. 98 dargestellten ähnliche Gurve, welche zu beiden Seiten ihres Scheitels C aus zwei unsymmetrischen Theilen besteht, deren Zweige geradlinige Asymptoten haben, und zwar der erste AC eine, deren Richtung von derzenigen der anfänglichen Geschwindigkeit wenig abweicht, während die des zweiten CE mit der Richtung der Schwere zusammenfällt. Die Wursweite AB und die Steighöhe CD sind nun für denselben Werth von a kleiner als bei der Parabel, und die erstere erreicht ihren größten Werth bei einem kleineren Winkel a, als ‡ n oder 45° .

Das Borhandensein und die Lage der Asymptoten läßt fich auf folgende Weise zeigen. Betrachten wir zuerst den abwärts gehenden Zweig CE und lassen die Zeit t von dem Augendlicke anfangen, wo der Bewegte durch den Scheitel C gegangen ift, so wächst der absolute Werth von p mit t, p selbst wird aber wie der Winkel e negativ, und das Aenderungsgeset von t in Bezug auf p wird

$$\frac{dt}{dp} = \frac{k}{g} \cdot \frac{1}{\sqrt{f(\alpha) + p\sqrt{1+p^2} + logn(p+\sqrt{1+p^2})}},$$

und umgekehrt bas Aenberungsgeset von p in Bezug auf t

$$\frac{dp}{dt} = \frac{g}{k} \sqrt{\frac{k^2}{v_{,2}^2} + p\sqrt{1+p^2} + logn\left(p + \sqrt{1+p^2}\right)},$$

ba man für t=0, $\alpha=0$, und $v_0=v$, hat, wenn v, bie Geschwindigkeit im Scheitel C bezeichnet. Dieses Aenderungsgeset ist bemnach positiv und reel für jeden Werth von p zwischen Rull und Unendlich; p muß also fortwährend mit der Zeit wachsen, und zwar, weil dadurch das Aenderungsgesetz selbst wieder wächst, in einem viel größeren Verhältniß, als die Zeit, so daß p bald sehr groß und -x nahe gleich $\frac{1}{4}\pi$ geworden sein wird. Ist aber dieser Zeitpunkt eingetreten, so kann man von da an in den Aenderungsgesetzen von x und x statt $\sqrt{1+p^2}$ einsach x seinsch nehmen in des Glied x som an:

$$\frac{dx}{dp} = \frac{k^2}{gp^2} \quad , \quad \frac{dz}{dp} = -\,\frac{k^2}{gp} \label{eq:dx}$$

und geben burch Integration die Gleichungen:

$$x-x_{,}=\frac{k^2}{g}\left(\frac{1}{p_{,}}-\frac{1}{p}\right)\ , \quad z-z_{,}=\frac{k^2}{g}\log n\,\frac{p_{,}}{p}\ ,$$

welche die Geftalt des außersten Zweiges der Bahn von einem Punkte x,z, an darstellen, in welchem τ schon dem Werthe $-\frac{1}{4}\pi$ sehr nahe kommt und p, $= lang \tau$ sehr groß ist. Der größte Werth, welchen x erhalten kann, ist demnach

$$x=x,+\frac{k^2}{g\,p}\,,$$

und wie man fieht, nur sehr wenig größer, als x,, während fich ber Ausbruck für z fortwährend bem Werthe:

$$z = z_1 + \frac{k^2}{g} \log n \cdot 0 = -\infty$$

'nähert, folglich keine Grenze hat. Der Zweig CE ber Bahncurve hat demnach eine zur Achse ber z parallele Asymptote, beren Abstand DF vom Scheitel C dam obigen Werthe von x sehr nahe kommt und durch die Integration des vollständigen Aenderungsgesetzes von x zwischen den Grenzen O und won p gefunden wird. Zugleich zeigt ber oben ethaltene Werth von v2, daß sich die Geschwindigkeit des Bewegten in diesem Zweige immer mehr der Geschwindigkeit k, die Bewegung also immer mehr der gleichförmigen nähert, wie beim lothrechten Fall.

Roch leichter ift einzusehen, daß auch der Zweig CA eine Asymptote hat; denn denkt man fich benselben von A an rückwärts verlängert, so

wird x und z negativ, mahrend p positiv und bie Beit negativ wachst; bie Aenderungsgesetze von x und z werden bennach

ţ

je.

ď

e 1:

1

1

$$\frac{dx}{dp} = \frac{k^2}{g} \cdot \frac{1}{f(\alpha) - p\sqrt{1+p^2 - logn(p+\sqrt{1+p^2})}},$$

$$\frac{dz}{dp} = \frac{k^2}{g} \cdot \frac{p}{f(\alpha) - p\sqrt{1+p^2 - logn(p+\sqrt{1+p^2})}},$$

und das Aenberungsgeset von t zeigt, daß p nicht weiter machsen kann, als bis

$$f(\alpha) - p\sqrt{1+p^2} - logn(p+\sqrt{1+p^2}) = 0$$

geworden ist, weil dasselbe für größere Werthe imaginar wird und bleibt. Der Zweig CA nähert sich also einer Geraden, welche einen Winkel α' mit der Achse der x bildet, von solcher Größe, daß der Werth von $tang \alpha' = p'$ die vorstehende Gleichung besciedigt; der Wistund AG = x' des Durchgangspunktes G dieser Geraden durch die Achse der x wird das Jutegral:

$$x' = \frac{k^2}{g} \int_{tang \,\alpha}^{tang \,\alpha'} \frac{1}{f\left(\alpha\right) - p\sqrt{1 + p^2} - logn\left(p + \sqrt{1 + p^2}\right)}$$

bestimmt werben, und bann die Gleichung biefer Afymptote

fein. (
$$z = (x + x') tang \alpha'$$
 S. 155.

In benjenigen Fällen, wo der Winkel a, welchen die Richtung der anfänglichen Geschwindigkeit mit der wagrechten Achse der x bilbet, ziemlich klein ift, und die Bewegung nur so lange verfolgt wird, bis der Bewegte wieder in die Nähe der Achse der x gekommen ist, in denen also auch der Winkel τ immer sehr klein bleibt, kann man ohne großen Fehler das Quadrat der Tangente p gegen die Ginheit vernachlässigen, oder den Cosinus von τ gleich 1 sehen; man hat alsdann

$$\frac{\mathrm{d}x}{\mathrm{d}s}=1\quad,\qquad x=s\;,$$

und die Gleichung (e) in S. 153 wird

$$\frac{\mathrm{d}p}{\mathrm{d}x} = -\frac{g}{v_0^2 \cos^2 \alpha} e^{\frac{2gx}{k^2}}$$

Bwifchen ben entsprechenben Grenzen x und 0 für x, p und tanga für p erhalt man baraus als allgemeines Integral bas Aenberungsgeset;

$$P = \frac{dz}{dx} = lang \alpha - \frac{k^2}{2v_0^2 \cos^2 \alpha} \begin{pmatrix} \frac{2gx}{k^2} \\ e \end{pmatrix}.$$

Integrirt man bann zum zweitenmale mit ber Beachtung, baß z mit x Rull wirb, fo folgt

$$s = x \left(lang \alpha + \frac{k^2}{2v_0^2 cos^2 \alpha} \right) - \frac{k^4}{4g v_0^2 cos^2 \alpha} \left(e^{\frac{2g x}{k^2}} - 1 \right)$$

als Gleichung ber Bahn bes Bewegten.

Um die Zeit t zu bestimmen, welche dieser lettere braucht, um vom Anfang an dis zu dem Punkte x z zu gelangen, zieht man aus der Gleichung:

$$u_x = \frac{dx}{dt} = v_0 \cos \alpha \cdot e^{-\frac{gs}{k^2}}, \quad .$$

in welcher man nun gleichfalls s burch x erfett,

$$t = \frac{1}{v_0 \cos \alpha} \int_0^{x} \frac{gx}{dx \cdot e} = \frac{k^2}{gv_0 \cos \alpha} \left(\frac{gs}{k^2} - 1 \right).$$

Enblich hat man burch bie vorhergehenden Gleichungen mit gleicher Annäherung

$$v = \frac{ds}{dt} = \frac{dx}{dt} \cdot \frac{ds}{dx} = v_0 \cos \alpha \cdot e^{-\frac{gx}{k^2}} \frac{ds}{dx},$$

ober wenn man auf ber rechten Seite ds cos a gleich 1 fest,

$$\begin{array}{c} -\frac{g\,x}{k^{a}} \\ v\,=\,v_{0}\,e \end{array}$$

als Ausbruck fin de Geschwindigkeit des Bewegten in Function der horizontalen Entfernung x. Will man dieselbe dagegen durch die Zeit t bestimmten, so mußimmen in dem letten Werthe die Exponentialgröße mittels des vorausgehenden Werthes von t eliminiren, wodurch

$$v = v_0 \frac{k^2}{k^2 + g v_0 t \cos \alpha}$$

gefunden wirb.

1

Durch die vorhergehenden Werthe von z, t und v in x, von benen bie beiben ersten wieber gang auf bie in S. 75 im ersten Buche gefundenen gurudtommen, wenn bie Exponentialgroße in eine Reihe entwickelte unb:k ==: de genommen wirb, mahrend ber lette für biefen Fall von der Wahrheit wenig abweichend v = vo gibt, hat die Aufgabe ihre vollständige Löfung gefunden, und man tann mittels biefer Gleichungen ebensowohl bie Lage bes Bewegten am Enbe einer gegebenen Beit berechnen, als auch, wie es bei ber ahnlichen Aufgabe an bem genannten Orte geschehen ift, bie anfängliche Geschwindigkeit ober ihre Richtung bestimmen, welche bem Bemegten gegeben werben muß, wenn er einen bestimmten Buntt treffen foll. Diese Gleichungen konnen aber auch bazu bienen, nach wirklich erfolgter Bewegung, bei welcher ber Binkel a und die Coordinaten a und c bes Ortes, wo der Bewegte am Enbe ber beobachteten Zeit t angekommen ift, burch birecte Meffung bestimmt worden find, die Geschwindigkeiten vo und k zu berechnen und damit' bie Große ber Triebfraft, welche bie Rugel in Bewegung gefett hat, und bie Starte bes Luftwiberftanbes ju finden, zu welchem 3wecke man bie gefundenen Gleichungen leicht unter bie entsprechenben Formen bringen wirb:

S. 156.

Ich beschließe bieses Kapitel mit der Untersuchung der Bewegung einer kleinen, im Berhältniß zur Luft sehr dichten Kugel, welche in den beiden Endpunkten eines horizontalen Durchmessers durch zwei gleich lange, parallele, gewichtlose und undehndare Fäden mit zwei sesten Bunkten so verbunden ist, daß sie sich ohne einen andern als den Luftwiderstand um diese letztern bewegen kann, wobei ich ferner voraussetz, daß die Kugel aus ihrer Gleichgewichtslage entfernt und dann sich selbst ohne aufängliche Geschwindigkeit überlassen worden sei, so daß sich ihr Mittelspunkt in einem verticalen Kreisbogen bewegt und keine Drehung der Kugel in Bezug auf ein festes Coordinatenspstem stattsindet, daß vielsbesetz, Sandung der Mechanit II.

mehr berjenige Durchmeffer, welcher in ber aufänglichen Lage ber Augel lothrecht war, immer lothrecht bleibt.

Sei 1, die Länge des Fadens, welcher, im Mittelpunkte der Rugel befestigt gedacht, für unsere Betrachtung die beiden vorhergehenden ersetzen kann, und der zugleich den Halbmesser des von dem Mittelpunkte beschriedenen Kreisbogens vorstellt; ferner seien wieder P und M das Gewicht in der Luft und die Masse der Kugel und k, eine Geschwindigkeit, dei welcher der Widerstand der Luft dem Gewichte P derselben gleich ist; endlich sei a die anfängliche Winkelausweichung des Fadens aus der Gleichgewichtslage, I diese Ausweichung am Ende der Zeit t und $\varphi = -\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}\,t}$ die Winkelgeschwindigkeit des Bewegten in demselben Augenblicke, so daß die wirkliche oder fördernde Geschwindigkeit v seines Mittelpunktes gleich $1, \varphi$ ist.

Die allgemeine Gleichung (112) nimmt für biefen Fall, indem

man den Bogen mit ber Zeit wachsen läßt, die Form an:

$$\label{eq:mass_dist} \text{M}\,\frac{d^2s}{dt^2} = P\,\frac{dz}{ds} - \frac{P}{k_s^2} \left(\frac{ds}{dt}\right)^2\,,$$

ober wenn man $P = Mg\left(1 - \frac{p'}{p}\right) = Mg$, fest und beachtet, baß

$$\frac{ds}{dt} = 1, \varphi \quad , \quad \frac{dz}{ds} = \sin \theta$$

ift, bie einfachere:

$$\frac{\mathrm{d}\,\varphi}{\mathrm{d}\,t} = \frac{\mathrm{g}_{,\,t}}{\mathrm{l}_{,\,t}}\sin\vartheta - \frac{\mathrm{g}_{,\,t}}{\mathrm{k}_{,\,2}}\varphi^{2}\,\,,$$

und daraus folgt weiter, wenn man das erfte Glied mit — $\varphi \frac{dt}{d\vartheta} = 1$ multiplicirt, die Gleichung:

g.)
$$\frac{\mathrm{d} \cdot \varphi^2}{\mathrm{d} \vartheta} + 2 \frac{g_i}{l_i} \sin \vartheta = 2 \frac{g_i l_i}{k_i^2} \varphi^2.$$

Um biefe Gleichung zu integriren, fete man

$$\varphi^2 = uw$$
, $\frac{d \cdot \varphi^2}{d \cdot \vartheta} = u \frac{dw}{d \cdot \vartheta} + w \frac{da}{d \cdot \vartheta}$,

worin u und w zwei willfurliche Functionen von 3 vorftellen, über welche man so verfügt; daß die Gleichung (g) auf zwei Glieber queractiommit; man macht alfo

$$\frac{dw}{d\vartheta} - \frac{2g_il_i}{k_i^2}w = 0 , \qquad (b.$$

und bie Gleichung (g) wirb alsbann

$$w\frac{du}{d\vartheta} + 2\frac{g}{l}, \sin\vartheta = 0.$$

Die Integration ber Gleichung (h) gibt bann unter ber Boranssehung, baß logn w mit 9 Rull wirb, die Werthe:

$$logn w = \frac{2g,l}{k,^2} \vartheta \quad , \quad w = e^{\frac{2g,l}{k,^2}} \vartheta$$

mit beren letterem bie vorhergebenbe Bleichung in bie folgende übergebt:

$$\frac{\mathrm{d}u}{\mathrm{d}\vartheta} = -\frac{2g}{1}\sin\vartheta \cdot \mathbf{e}^{-\frac{2g,1}{k,3}\vartheta}.$$

Das unbestimmte Integral bieses Ausbruckes ist nun, wenn man zur Abkürzung $\frac{2\,{\rm g}_{,\,l}}{{\rm k}^{\,2}}=\mu$ seht,

$$(1+\mu^2)\Delta u = \frac{2g_1}{l_1}\Delta \cdot e^{-\mu\vartheta} \left(\cos\vartheta + \mu\sin\vartheta\right) ,$$

und wenn man dann beachtet, daß man für $3=\alpha$, $\varphi^2=0$ und $w=e^{\mu\alpha}$ hat, und u=0 werden muß, so ergibt sich als bestimmtes Integral die Gleichung:

$$(1+\mu^2)\mathbf{u} = \frac{2\mathbf{g}}{1} \left[\mathbf{e}^{-\mu \vartheta} (\cos \vartheta + \mu \sin \vartheta) - \mathbf{e}^{-\mu \alpha} (\cos \alpha + \mu \sin \alpha) \right]$$

und bamit erhalt man fur bie Wintelgeschwindigkeit ben Ausbrud:

$$(1+\mu^2)\varphi^2 = \frac{2g}{1} \left[\cos\vartheta + \mu \sin\vartheta - e^{\mu(\vartheta - a)} \left(\cos\alpha + \mu \sin\alpha \right) \right]. (k.$$

Im tiefften Puntie hat man 9 = 0, und man zieht damit aus ber vorstehenden Gleichung für das Quadrat ber Geschwindigkeit, mit welcher ber Bewegte durch die Gleichgewichtslage geht, ben Werth:

$$v_{,2} = l_{,2}^{2} \varphi_{,2}^{2} = \frac{2g_{,l_{,}}}{1 + \mu^{2}} \left[1 - e^{-\mu \alpha} (\cos \alpha + \mu \sin \alpha) \right],$$

welcher, mit bem für ben leeren Raum (I. Buch, S. 101) gefundenen Ausbrucke:

 $v^2 = 2gz_0 = 2gl(1 - \cos \alpha)$

verglichen, zeigt, daß biese Geschwindigkeit in unserm jetigen Falle kleiner ist, und zwar um so mehr, je größer μ oder je kleiner k,2 ift. Sett man ferner in der Gleichung (k) φ gleich Rull, so zieht

man aus bem Ausbrucke:

$$(\cos\vartheta + \mu\sin\vartheta)\mathbf{e}^{-\mu\vartheta} = (\cos\alpha + \mu\sin\alpha)\mathbf{e}^{-\mu\alpha}$$

alle Werthe von \Im , für welche die Geschwindigkeit des Bewegten Rull wird. Solcher Werthe gibt es unendlich viele; der größte derselben ift offenbar $\Im_0 = \alpha$, und für den nächsten, welcher, wie man leicht sieht, neggstie sein, muß, konn man — \Im_i für. \Im sehen, wodurch sich

$$(\cos \vartheta, -\mu \sin \vartheta,) \bullet$$
 = $(\cos \alpha + \mu \sin \alpha) \bullet$

ergibt. Beachtet man nun; daß wir es blos mit bem Wiberstande ber Luft gegen eine kleine bichte Rugel zu thun haben, daß alfo k,2 fehr größ ober in sehr klein fein wirb, und beschränken wir uns auch auf Schwingungen von kleiner Ausweichung, feinerben bie Exponential=

größen e und e sehr mahe burch die beiben ersten Glieber: $1 + \mu 9$, und $1 - \mu \alpha$ bet Reihen dusgebrückt, in welche sie sich entwickeln lassen, und mit diesen wird die vorhergehende Gleichung, indem man durchaus μ^2 vernachlässigt,

Der größte Werth von I, welcher baraus gezogen werden kann, und ben wir suchen, ist von a nur sehr wenig verschieben; macht man baher

 $\cos \vartheta,=\cos \alpha+\delta \sin \alpha$, $\sin \vartheta,=\sin \alpha-\delta \cos \alpha$ seine und das Product $\mu\delta$ vernachlässigen; es ergibt sich baburch

also audy $\delta \sin \alpha = 2\mu (\sin \alpha - \alpha \cos \alpha)$,

 $\theta_{i} = \alpha - 2\mu(1 - \alpha \cot \alpha)$

als Größe ber negativen Ausweichung, am Enbe ber ersten Schwingung. Dieser Ausbruck erforbert gerabe nicht, baß bie Schwingungen sehr klein sind; für solche kann man benselben noch mehr vereinfachen, indem man a eot a burch $1 - \frac{1}{4} q^2$ erset, woburch

 $\theta_{i} = \alpha - \frac{1}{4} \mu \alpha^{2}$

folgt. Bezeichnet man mun den bisherigen Werth von $\bar{\alpha}$, b. i. die Ausweichung am Anfang ber Bewegung mit α_0 , iben ebengefundenen Werth von \mathcal{F} , oder die Ausweichung am Ende der ersten Schwingung mit α_1 , diejenige am Ende der zweiten Schwingung mit α_2 , u. s. f., sp. specken man nach und nach

, biejenige am Ende der zweiten Schwingung mit
$$\alpha_2$$
, u. f. f. et man nach und nech,
$$\alpha_4 = \alpha_0 - \frac{1}{3} \mu \alpha_0^2 \qquad , \qquad \alpha_2 = \alpha_4 - \frac{1}{3} \mu \alpha_4^2 \quad ,$$

$$\alpha_3 = \alpha_2 - \frac{1}{3} \mu \alpha_2^2 \qquad , \qquad \text{etc.}$$

und schließt baraus, daß die Abnahme ber Ausweichung der Schwingungen mit den aufeinanderfolgenden Schwingungen selbst kleiner wird, daß diese also am Anfange der Bewegung viel schneller abnehmen, als gegen das Ende bersetben.

S. 157.

Um nun auch bie Schwingungsbauer für die Bewegung in der Luft kennen zu lernen, zieht man aus der Gleichung (k) wie gewöhn= lich durch Verkauschung von $\hat{\varphi}^2$ mit $\left(\frac{d}{dt}\right)^2$ bas Aenderungsgeset:

$$\sqrt{\frac{g_s}{l_s}} \cdot \frac{dt}{d\vartheta} = -\frac{\sqrt{1+\mu^2}}{\sqrt{2(\cos\vartheta + \mu\sin\vartheta) - e^{\mu(\vartheta - \alpha)}(\cos\alpha + \mu\sin\alpha)}}.$$

Entwickels man bann unter ber Borgussestung sehr kleiner Schwingungsbogen bie Größe unter bem Burzelzeichen nach ber Maclaurin'schen Rethe nach ben Botenzen ung & 50 findet man querft

$$f'(\vartheta) = \frac{1}{2\pi} \sin \vartheta + \mu \cos \vartheta - \mu e^{\mu(\vartheta - \alpha)} (\cos \alpha + \mu \sin \alpha),$$

$$\mathbf{f}^{\mu}(\vartheta) = \sin \vartheta - \mu \cos \vartheta - \mu^{\vartheta} \mathbf{e}^{\mu(\vartheta - \alpha)} (\cos \alpha + \mu \sin \alpha),$$
etc.

und damit ergibt sich , wenn $e^{-\mu\alpha}$ ($\cos\alpha + \mu\sin\alpha$) = A geset wird ,

$$f(0) = 1 - A$$
, $f'(0) = \mu(1 - A)$, $f''(0) = -(1 + \mu^2 A)$, $f''(0) = -\mu(1 + \mu^2 A)$, etc.,

Für kleine Werthe von α und ϑ genügt es bann, die britten Potenzen bieser Größen und die mit der ersten Potenz von μ multiplicirten Glieber beigubehalten und demnach $\alpha-\frac{1}{4}\alpha^3$ für sin α , $1-\frac{1}{4}\alpha^2$ für

 $\cos \alpha$, $1-\mu\alpha$ für $e^{-\mu\alpha}$ zu setzen, wodurch man

$$A = 1 - \frac{1}{4}\alpha^2 + \frac{1}{4}\mu\alpha^3 ,$$

und wenn biefer Werth in die vorhergebenben von f(0), f'(0), etc., und mit biefen in die Reihe:

$$f(\vartheta) = f(0) + \vartheta f'(0) + \frac{1}{4}\vartheta^2 f''(0) + \text{etc.}$$

eingeführt wirb,

$$f(\vartheta) = \frac{1}{4}\alpha^2 - \frac{1}{4}\mu\alpha^3 + \frac{1}{4}\mu\alpha^2\vartheta - \frac{1}{4}\vartheta^2 - \frac{1}{4}\mu\vartheta^3$$

erhält, und man sieht auch unter bieser Form, wie es im Borhergehenben gesunden wurde, daß $f(\vartheta) = (1+\mu^2)\frac{l}{2\,g}, \varphi^2$ Rull wird, entweder, wenn $\vartheta = \alpha$, oder wenn $\vartheta = -(\alpha - \frac{1}{3}\mu\,\alpha^2)$ genommen wird, im letztern Falle natürlich nur mit Vernachlässigung sehr kleiner Glieder von der Ordnung $\mu^2\alpha^4$.

Beachtet man nun weiter, daß man zur Erleichterung der Integration in dem Ausdrucke von $f(\mathcal{I})$ das letzte sehr kleine Glied $\mu \mathcal{I}$ burch $\mu \alpha^2 \mathcal{I}$ ersehen kann, ohne daß die für $\mathcal{I} = \alpha$, $\mathcal{I} = 0$, $\mathcal{I} = -(\alpha - \frac{1}{2}\mu \alpha^2)$ daraus hervorgehenden Werthe sich ändern, daß demnach auch der Ausdruck:

$$f(\vartheta) = \frac{1}{4}(\alpha^2 - \frac{1}{4}\mu\alpha^3 + \frac{1}{4}\mu\alpha^2\vartheta - \vartheta^2)$$

zwischen diesen Werthen, also für die erste Schwingung nicht merklich von dem wahren Werthe von f (3) abweichen wird und macht bann zur Abkürzung

 $\alpha^2 - \frac{1}{2}\mu\alpha^3 = a^2 , \quad \frac{1}{2}\mu\alpha^2 = b ,$ fo engibt flop

$$\sqrt{\frac{g}{l_{,}}}t = \int_{\alpha}^{\vartheta} d\vartheta \cdot \frac{-1}{\sqrt{a^2 + 2b\vartheta - \vartheta^2}} = \operatorname{arc\,cos} \frac{\vartheta - b}{\sqrt{a^2 + b^2}},$$

ba , wie leicht zu feben , arc vos $\frac{a-b}{\sqrt{a^2+b^2}}=arc$ cos 1=0 ist. Man hat baburch umgekehrt

$$\vartheta = \frac{1}{3} \mu \alpha^2 + \left(\alpha - \frac{1}{3} \mu \alpha^2\right) \cos t \sqrt{\frac{g}{l}},$$

und zieht baraus ben Werth:

$$-\frac{\mathrm{d}\,\vartheta}{\mathrm{d}\,t} = \varphi = \left(\alpha - \frac{1}{3}\,\mu\,\alpha^2\right) \sqrt{\frac{\mathrm{g}}{\mathrm{l}_i}} \sin\,t\,\sqrt{\frac{\mathrm{g}}{\mathrm{l}_i}}$$

für bie Winkelgeschwindigkeit in Function ber Beit.

Dieser lettere Ausbruck wird Rull, wenn t $\sqrt{\frac{g}{l}}$, bie Werthe O und π erhält *), und man schließt barans, daß die Zeit T für die Daner einer Schwingung von der Größe der Schwingungsbogen, diese indessen immer sehr Kein vorausgesetzt, sowie von dem Luftwiderstande unabhängig ist und immer denselben Werth:

$$s = \frac{1}{4}\mu\alpha^{3} + \left(\alpha - \frac{1}{3}\mu\alpha^{3}\right)\cos t\sqrt{\frac{g}{l}} + \frac{1}{12}\mu\alpha^{3}\cos 2t\sqrt{\frac{g}{l}}$$

unterworfen, welchen Poisson (tom. I, §. 189) auf anberem Wege absgeleitet hat. Die obigen Ausbrude für & und φ find indeffen boch insofern für alle Schwingungen gultig, als a alle die verschiebenen aufänglichen Werthe α_0 , α_1 , α_2 , olc. von & vertreten tann, und was in dieser Besziehung für eine Schwingung gilt, bemnach auch für alle anbern richtig sein wird.

^{*)} Der Werth von φ wied wohl and Rull, wenn t $1 \frac{g}{1}$ bie Werthe 2π , 3π , ... $m\pi$ erhält; man überzeugt fich aber leicht, daß der Werth von s, and welchem derjenige von φ abgeleitet ift, nur für eine Schwingung gültig ist; denn er gibt für t $1 \frac{g}{1} = 2\pi$ wieder $s = \alpha$, für t $1 \frac{g}{1} = 3\pi$ wieder $s = -(\alpha - \frac{1}{2}\mu\alpha^2)$, n. s. s. f. f., während er nach dem vorhergehenden s. im ersten Falle $s = \alpha - \frac{1}{2}\mu\alpha^2$, im zweiten $s = -(\alpha - \frac{1}{2}\mu\alpha^2)$, n. s. s. f. geben sollte. Derselben Beschräntung ist übrigens anch ber zusammengesehtere Ausbruck:

$$T = \pi \sqrt{\frac{1}{g_{i}}}$$

behålt, welcher sich von der Schwingungsbauer im leeren Raume nur baburch unterscheidet, daß hier statt der Beschleunigung g des freien Falles im luftleeren Raume die durch den Luftbruck verminderte Beschleunigung g $\left(1-\frac{p'}{p}\right)$ in Rechnung kommt, daß also nach dem obigen Werthe die Schwingungsbauer verlängert wird, wenn g, kleiner wird ober wenn der Luftbruck zunimmt. Führt man für g, seinen Werth g $\left(1-\frac{p'}{p}\right)$ ein, so kann man dem Werthe von T wegen der Kleinheit des Bruches $\frac{p'}{p}$ auch die Form geben:

$$T = \pi \sqrt{\frac{l}{g}} \left(1 + \frac{1}{2} \frac{p'}{p} \right),$$

unter welcher bie Größe ber burch ben Luftbruck bewirften Bergögerung ber Schwingungsbauer beffer in bie Augen fallt.

Soll barnach bie Schwingungsbauer ber fleinen Augel blefelbe sein, wie die eines materiellen Punttes an einem Faben von der Länge l, so muß der Faben, welcher die Augel trägt, in dem Berhältniffe $1:1-\frac{p'}{p}$ kürzer, also gleich l $\left(1-\frac{p'}{p}\right)$ sein, und umgekehrt hat man

$$l = \frac{l}{1 - \frac{p'}{p}} = l, \left(1 + \frac{p'}{p}\right)$$

für die Länge bes mathematischen Penbels, welches biefelbe Schwingungsbauer befitt, wie die kleine Rugel.

3weites Rapitel.

Bewegung eines festen Systems um eine feste Achfe.

S. 158.

Bei der brebenden Bewegung eines festen Spstems seinen wie entweber einen Bunkt besselben ober mehrere, welche in einer Geraben liegen, als unbeweglich voraus, während alle übrigen ihre Lage in Bezug auf ein sestes Coordinatenspstem fortwährend andern und sich in unveränderlichen Entsernungen um diese Gerade, welche Drehungs-achse genannt wird, ober um jenen einzelnen Punkt, den Mittelspunkt der drehenden Bewegung, herumbewegen, woraus von selbst hervorgeht, daß sie im ersten Kalle nur Areise beschreiben können, deren Genen zur Drehungsachse senkrecht sind, daß sie dagegen im zweiten Valle im Allgemeinen doppeltzekrummte Curven beschreiben werden, deren gemeinschaftliche bezeichnende Sigenschaft die unveränderliche Länge des Fahrstrables ist.

Beschäftigen wir uns junachst mit ber Bewegung eines festen Sy-

ftems um eine feste Achse, als ber einfacheren von beiben.

Irgend ein Punkt der Geraden, welche als undewegliche Drehungsachse gedacht wird, und welche ebensowohl außerhald, als innerhald des Systems liegen kann, wenn nur das lettere auf eine unveränderliche Welse mit ihr verdunden ist, werde als Anfangspunkt eines soken Coordinatenspstems angenommen, bessen eine Achse, z. B. die der z., mit den Drehungsachse selbst zusammenfällt, so daß alle Punkte des Systems sich in Kreisen bewegen, deren Gbenen zur Gbene der xy, in welcher die Achse der z eine beliedige Richtung haben kann, parallel sind. Sei dasin in die Masse eines bestimmten materiellen Punktes im System und r seine inveränderliche senkrechte Entsernung von der Drehungsachse; seiner seinen wie gewöhnlich x, y, z seine drei Coordinaten am Ende der Zeit t, P die im Allgemeinen veränderliche Instensifiat der an ihm thätigen Krast, P cos Px = X, P cos Py = Y, P sos Pz = Z ihre drei fördernden Componenten nach den drei Coorsinatenachsen und P. (x von Py — y oon Px) = Yx — Xy,

P (z cos Px—x cos Pz) = Xz—Zx und P (y cos Pz—z cos Py) = Zy—Yz ihre drehenden Wirtungen in Bezug auf ben Anfangspunkt, und sei alles auf ahnliche Weise für die übrigen Punkte bes Systems bezeichnet.

Zuerst nehme man nun an, es sei nur ein einziger materieller Punkt vorhanden und an der Drehungsachse durch eine nicht behnbare und undiegsame Gerade befestigt; es werden dann die Gleichungen (76) in §. 71 des ersten Buches seine Bewegung um die Achse der z ausbrücken, wenn man in dieselben die Bedingung einführt, daß seine Entfernung von dieser Achse unveränderlich und seine anfängliche Geschwindigkeit senkrecht zu derselben gerichtet ist. Die erste jener Gleichungen, welche nun zur Bestimmung der Bewegung allein hinreicht, nimmt daburch die Form an:

 $mr^2 \frac{d^2 \omega}{dt^2} = Yx - Xy$

ober, wenn man das Aenberungsgeset bes Bintels w, welchen ber unveränderliche Fahrstrahl r mit der Ebene der xe bildet, durch die Bintelgeschwindigkeit φ ersetz, die Form:

A.)
$$mr^2 \frac{d\varphi}{dt} = Yx - Xy.$$

Man könnte auch die förbernbe Geschwindigkeit $\mathbf{v}=\mathbf{r}\boldsymbol{\varphi}$ und beren Aenberungsgeset $\frac{\mathbf{d}\mathbf{v}}{\mathbf{d}\mathbf{t}}=\mathbf{r}\frac{\mathbf{d}\boldsymbol{\varphi}}{\mathbf{d}\mathbf{t}}$ einführen, wodurch sich die Gleichung

$$mr\frac{dv}{dt} = Yx - Xy$$

ergabe, welche aber hier weniger beachtenswerth ift, als die vorhergebenbe, da es fich bei der Bewegung eines festen Systems um eine feste Achse weniger um die fördernde Geschwindigkeit der einzelnen Puntte handelt, welche von einem zum andern eine andere wird, als um die Winkelgesch windigkeit derselben, welche für alle Puntte des Systems dieselbe und demzusolge auch die Winkelgeschwindigkeit ober Umbrehungsgeschwindigkeit des ganzen Systems ift, und weil es immer leicht ift, mittels dieser lettern und der Cutsernungseines bestimmten Punttes von der Drehungsachse dessen fördernde Geschwindigkeit zu berechnen.

Drückt man übrigens in den beiben vorhergehenden Gleichungen die drehende Kraft Yx — Xy nach S. 81 durch Pq sin Pz — Pp oder noch einfacher durch Mz aus, so sieht man, das wiede in der Frank

sein Bewegung haben, baß hier aber eine brehende Kraft als wirkende auftritt, während es bort eins fördernde war, und daß in unferm jehigen Falle die Geschwindigkeit der Bewegung für dieselbe drehende Kraft, wenn man sich diese von dem materiellen Punkte geitrennt und an dem undiegsamen Fahrstrahl rangreisend deukt, nicht blos von der Masse des Bewegten abhängt, sondern auch von seiner Entserung von der Drehungsachse, so daß durch dieselbe drehende Kraft Mz zwei-Punkte, für welche das Product mr denselben Werth hat, die gleiche Kraften. Untersuchen wir diese Beziehungen noch etwas näher.

Sei C, Fig. 99, ber Durchschnitt ber Drehungsachse mit einer burch ben materiellen Buntt M gelegten fentrechten Chene, CM ber unbiegfanie Fahrstrahl r und MP = P bie Intensität einer in jener Sbene senkrecht zu CM an M angreifenden Kraft, welche biesem Puntte in jeber Betteinheit bie Bewegungsgröße mv ertheilen tann. Denten wir und bann biefen materiellen Puntt nebft ber an ihm thatigen Rraft nach A in die Ginheit der Entfernung von C versest, so wird die Bewegungsgröße mv dieselbe bleiben, bie brebenbe Wirtung ber Rraft P bagegen, welche vorher Pr war, nun P > 1 ober rmal kleiner werben. Soll baber diefe brebende Wirtung bieselbe bleiben, also bie Rraft P noch in bem Puntte M bes Fahrftrahls CM ober eine rmal größere Rraft rP in A angreifen, fo muß man in A auch bie r fache Daffe m ober bie Daffe rm anbeingen, bamit bie Geschwindigkeit v benselben Die Winkelgeschwindigkeit o war abet im Werth behält. Puntte M gleich v und ist nun im Puntte A gleich v = v, also noch rmal so groß, ale bord; bamit also biese in A bieselbe ift, wie in M, so muß die forbernde Geschwindigkeit in A felbst rmal kleiner and bemnach für biefelbe Rruft bie Maffe noch einmal die r fache werben, und man muß folglich in ber Einheit ber Entfernung bie Daffe mre anbringen, bamit berfelben von ber nam= lichen brebenden Rraft rP biefelbe Bintelgeschwindigteit ertheilt wirb, wie ber Daffe m in ber Entfernung r.

Dem Producte mr' hat man einen befondern Ramen gegeben, und zwar gemäß ber Borftellung, als wenn bie Maffe fich nur widerftrebend ber Birtung ber Krafte fuge, ben Ramen: Eragheits moment; ich werbe basselbe unfern Begriffen beffer entsprechend Daffe moment

naunn, um babund ben Einfinß zu bezeichnen, welchen bie Masse eines Punttes und seine Entsernung von der Drehungsachse auf die von einer auf ihn wirtenden brehenden Kraft erzengte wahrnehmbare Wirkung, d. h. auf die von ihr demselben mitgetheilte Winkelheschleunigung ausübt, und ich bemerke zugleich dabei, daß das Massemoment mr² = pr r ber Form nach mit einer brehenden Kraft oder einem Kraft werden dars, sondern das Meterkilogramm anch als Einheit für die Massemomente angenommen werden kann.

S. 159.

Rach diesen Erläuterungen schließen wir ans ber Gleichung (A), daß bei ber drehenden Bewegung um eine feste Achse das Massemoment eines Punktes, seine Winkelgeschwindigkeit und die drehende Wirkung der an ihm thätigen Kraft in Bezug auf die Drehungsachse ganz in derselben Beziehung zu einander stehen, wie die Masse des Bewegten, seine Geschwindigkeit und die dewes gende Krast bei der geradlinigen oder die tangentiale Componente der letztern bei der in einer krummen Linie flattsindenden sortschreitenden Bewegung, daß nämlich das Product aus dem Massemment in das Aenderungsgesetz der Winkelzgeschwindigkeit in Bezug auf die Zeit das Maaß der drehenden Krast in Function derselben Bekänderlichen ist, und es können hier in Bezug auf die Auftsfung der Gleichung (A) ähnliche Källe unterschieden werden, wie es in §. 47 des ersten Buches sür die gerablinige Bewegung geschehen ist.

Für die gegenwärtige Betrachtung ist es aber wichtiger, die Wirfung zu untersuchen, welche die bewegende Reaft P in Folge der festen Berbindung ihres Angriffspunktes mit der Drehungsachse auf diese lettere ausübt, oder was dasselbe ist, welche Widerstände diese lettere gegen jene Wirkungen zu leisten hat.

Bu diesem Iwede gehe ich auf die allgemeinen Gleichungen (68) ber freien Bewegung eines materiellen Punkte zurück und füge darin, wie bei der gezwungenen Bewegung im britten Abschnitte (3ten Kap.) des orsten Buches, der bewegenden Kraft P, welche eine beliedige Richtung haben kann, eine oder zur leichtern Unterscheidung der gesuchen Widerskände, mehrere solche Kräfte von unbekannter Intensität, det, daß die

Bewegung bes betreffenden Punktes nach Erforbernist beschränkt wird. Dazu reichen zwei Kräfte N₁ und N₂ hin, von benen die eine parallel zur Ebene der Bewegung und fortwährend gegen die feste Achse gerkehtet und deren zweite parallel zur Drehungsachse thätig ift. Zene Gleichungen werden dadurch, und wenn w den Winkel bezeichnet, welschen der verdindende Fahrstrahl mit der Ebene der xz bildet,

$$m \frac{d^2 x}{dt^2} = X - N_1 \cos \omega$$

$$m \frac{d^2 y}{dt^2} = X - N_1 \sin \omega$$

$$0 = Z - N_2$$
(B.

Die lette berselben gibt sogleich

ŀ

$$N_2 = Z = P \cos \widehat{Pz}$$

und zeigt, daß der Druck, den die Achse parallel zu ihrer Richtung erleidet, blos von der dazu parallelen fördernden Componenten P cos Ps. herrührt. Griegt man dann in den beiden ersten x durch r cos wy v durch r zies w, wodunch man, weil r unveränderlich ift, die Aender rungsgeseses:

$$\frac{d\mathbf{x}}{dt} = -\mathbf{r} \sin \omega \frac{d\omega}{dt} = -\varphi \mathbf{y} , \quad \frac{d^2\mathbf{x}}{dt^2} = -\varphi^2\mathbf{x} - \mathbf{y} \frac{d\varphi}{dt} ,$$

$$\frac{d\mathbf{y}}{dt} = \mathbf{r} \cos \omega \frac{d\omega}{dt} = -\varphi \mathbf{x} , \quad \frac{d^2\mathbf{y}}{dt^2} = -\varphi^2\mathbf{y} + \mathbf{x} \frac{d\varphi}{dt} ,$$

erhält, so findet man bamit als Werthe ber Componenten N_1 $\cos \omega$ und N_4 $\sin \omega$ die Ausbrücke:

$$N_1 \cos \omega = X + m y \frac{d \varphi}{d t} + m x \varphi^2$$
,
$$N_4 \sin \omega = Y - m x \frac{d \varphi}{d t} + m y \varphi^2$$
,

und schließt aus denselben wie in S. 94 des ersten Buches, daß der Druck, welcher parallel zu einer der Coordinatenachsen auf die Drehungsachse ausgeübt wird, nicht blos nach den entsprechenden Componenten
der bewegenden Kraft P und des dynamischen Druckes $mr\varphi^2$ demessen
werden kann, sondern außer dieser letztern aus dem Unterschiede zwischen
der Componenten der bewegenden Kraft und dersenigen Kraft besteht;
welche die Aenderung in der Geschwindigkeit des Bewegten parallel zu

ber entsprechenden Coordnatenachse bewirken würde, wenn der materielle Punkt gang frei ware und sich auf dieselbe Weise bewegte. Denn stellt $\mathbf{M}\mathbf{V} = \mathbf{v} = \mathbf{r} \boldsymbol{\varphi}$, Sig. 100, die Geschwindigkeit des Bewegten \mathbf{M} in dem Augenblicke vor, wo x und y seine Coordinaten sind, und wird die drechende Bewegung als eine positive, im Sinne eines Uhrzeigers vor sich gehende vorausgesetzt, so sind die zu den Achsen der x und y parallelen Componenten derselben offendar

$$-\frac{y}{r}v = -\varphi y , \quad +\frac{x}{r}v = \varphi x ;$$

bie Kraft, welche bie Aenberung ber Geschwindigkeit v erzeugen würbe, wäre $m\frac{d\,v}{d\,t}=m\,r\,\frac{d\,\varphi}{d\,t}$, und bemnach ihre Componenten nach ben beisben Achsen

$$- my \frac{d\varphi}{dt} \quad unb \quad + mx \frac{d\varphi}{dt} .$$

Der Druck auf die Achse nach einer bestimmten Richtung ist bemnach um so kleiner, je mehr sich die Aenberung der Geschwindigkeit des Beswegten, in dieser Richtung genommen, der nach derselben Richtung zerlegten Wirkung der bewegenden Kraft nähert, und er ift, abgesehen von dem dynamischen Drucke, dieser Wirkung selbst gleich, wo die Geschwindigkeitsänderung nach der Richtung des Druckes Rull ift, oder wo die Richtung der Bewegung biesenige des Druckes schneidet.

Der ganze Druck N_1 ist baher wieder der Summe aus dem statischen und dem dynamischen Drucke gleich; denn multiplicirt man die erste der Gleichungen (B) mit $\cos \omega$, die zweite mit $\sin \omega$, nimmt ihre Summe und ersett die Aenderungsgesetze m $\frac{d^2 x}{dt^2}$ und m $\frac{d^2 y}{dt^2}$ durch ihre obigen Werthe, so folgt

$$N_1 = X \cos \omega + Y \sin \omega + mr \varphi^2$$
,

wie vorauszusehen war, ba die beiben Glicher X cos $\omega + Y$ sin ω offenbar die zur Drehungsachse und zur augenblicklichen Richtung ber Bewegung senkrechte Componente der Kraft P vorstellen und die zur Achse senkrechte, mit der Richtung der Bewegung zusammenfallende Componente durch die Aenderung der Geschwindigkeit des Bewegten in Anspruch genommen ist.

Die Kräfte N4 und N2 üben aber auch brehende Wirkungen auf bie Achse der Bewegung aus und bilben demgemäß zwei Momente, beren Achsen mit den Goordinatenachsen der x und der y zusammen=

fallen; denn das Moment, dessen Achse die Achse der z ober die Drehungsachse selbst sein sollte, ist offenbar Rull, da die Kraft N_x, zu dieser Achse parallel ist, und die Richtung der Kraft N₄ dieselbe fort= während schneibet. In der That sindet man auch aus den Gleichungen (B), wenn man die erste mit y, die zweite mit x multiplicirt und jene von dieser abzieht, die Gleichung:

$$N_1 (x \sin \omega - y \cos \omega) = 0 = mr^2 \frac{d\varphi}{dt} - Yx + Xy$$
,

welche gerade die Gleichung der Bewegung des materiellen Punktes um die seste Drehungsachse ist. Zene Widerstände nun, welche diese Achse gegen eine Drehung um die Achsen der y und der x zu leisten hat, werden ebenso erhalten, wenn man einmal die erste der Gleichungen (B) mit z und die dritte mit — x multiplietet und die Summe der Producte nimmt, und dann die dritte mit y, die zweite mit — z multiplietet und die Ergebnisse abdirt; man sindet so die Ausdrücke:

$$N_1 z \cos \omega - N_2 x = Xz - Zx + m \varphi^2 xz + m yz \frac{d\varphi}{dt}
N_2 y - N_1 z \sin \omega = Zy - Yz + m \varphi^2 yz - m xz \frac{d\varphi}{dt}$$
(C.

beren Bebeutung leicht zu erklären ist. Die beiben ersten Glieber auf ber rechten Seite bilben bas Moment ber bewegenden Kraft in Bezug auf die betreffende Achse, bas britte bas Moment des dynamischen Druckes und bas lette bas Moment berjenigen Kraft, welche die augenblickliche Geschwindigkeitsänderung erzeugen würde, wenn der Beswegte ganz frei ware und sich auf gleiche Weise bewegte.

§. 160.

Dehnen wir nun die vorhergehenden Betrachtungen auf alle Punkte bes Systems aus, und nehmen wir dasselbe zuerst wieder als ein nicht steig zusammenhängendes, so können wir uns für seine brehende Bewegung, beren Winkelgeschwindigkeit allen Punkten gemeinschaftlich ist, jeden materiellen Punkt besselben burch einen andern in der Einheit der Entsernung von der Drehungsachse ersest vorstellen, bessen Wasse mom ent men des ersten gleich ist, und dann alle biese lettern in einen einzigen materiellen Punkt vereinigt denken, dessen

Maffe der Summe ihrer Maffen ober ber Summe der Daffenmomente aller gegebenen Puntte gleich tommen, alfo durch

ausgebrückt werben muß, was einfach barauf hinauskommt, daß diese Massemomente in Bezug auf eine seste Achse ebenso zu einem resultiren den Massemoment summirt werden können, wie Kräftemomente, beren Achsen parallel sind. Bereinigen wir dann auch alle an bem Shstem thätigen brehenden Kräfte in Bezug auf die Drehungsachse zu einem einzigen Momente: $\Sigma \cdot (Yx - Xy) = \Sigma \cdot M_Z$, so erscheint das ganze System auf jenen einzigen materiellen Punkt und diese resultirende Woment zurückgeführt, und die Gleichung (A) wird also wieder seine Bewegung ausdrücken, aber die Form:

113.)
$$\Sigma \cdot mr^2 \frac{d\varphi}{dt} = \Sigma \cdot (\Upsilon x - X Y) = \Sigma \cdot Mz$$

annehmen, worin q immer die Winkelgeschwindigkeit bes Systems ober eines beliebigen Punties bezeichnet, und D. mr2 bas Massemoment bes gangen Systems genannt wirb.

Ist dieses dann ein stetig zusammenhängendes, und bezeichnen wir sein Wassemoment in Bezug auf die Drehungsachse mit W, so ist nach dem Frühern leicht zu schließen, daß der Zuwachs AW, welchen dieses Wassemoment noch durch Hinzusügung einer kleinen Wasse Am erhält, deren Rauminhalt Av und für welche die kleinste und größte Entsernung eines Punktes von der Drehungsachse r und r+Arist, zwischen r^2Am und $(r+Ar)^2Am$ liegt und demnach durch $(r^2+\alpha rAr)Am$ ausgedrückt werden kannt. Das Verhältniß dieses Zuwachses zu dem des Raumes Av erhält darnach den Anfangswerth:

Anf:
$$\frac{\Delta \mathbf{M}}{\Delta \mathbf{v}} = \text{Anf:} \frac{\Delta \mathbf{m}}{\Delta \mathbf{v}} (\mathbf{r}^2 + \alpha \mathbf{r} \Delta \mathbf{r}) = \frac{\mathbf{d} \mathbf{m}}{\mathbf{d} \mathbf{v}} \mathbf{r}^2 = \mathbf{q} \mathbf{r}^2$$
,

worin q bie geometrische Dichte in ber Entfernung r von ber Achse bezeichnet. Werben baber alle Größen als Functionen ber Coordinaten genammen, so erhält man bas Alenberungsgesetz

$$\frac{d^{3} m}{dx dy dz} = \frac{d^{3} m}{dx dy dz} r^{2} = q r^{2} = q (x^{2} + y^{2}),$$

woraus zwischen ben entsprechenden Grenzen bes gegebenen Körpers

114.)
$$\mathbf{m} = \int_{x_0}^{x} dx \cdot \int_{y_0}^{y} dz \cdot q(x^2 + y^2)$$

als Ausbruck für bas Massemament besselben folgt. Für Polarcoor= binaten hat man (§. 75)

$$\frac{\mathrm{d}^3 \,\mathrm{m}}{\mathrm{d}\,\mathrm{r}\,\mathrm{d}\,\omega\,\mathrm{d}\,\vartheta} = \mathrm{q}\,\mathrm{r}^2 \sin\,\vartheta\;,$$

und damit ergibt fich, wenn die Drehungsachse auch als Polar=Achse genommen wird, in welchem Falle $x^2 + y^2 = r^2 \sin^2 \theta$ wird,

$$\mathfrak{M} = \int_{\omega_0}^{\omega} d\omega \cdot \int_{\vartheta_0}^{\vartheta} d\mathbf{r} \cdot \mathbf{q} \, \mathbf{r}^4 \sin^3 \vartheta . \qquad (115.$$

Sind ferner in diesem Falle eines stetig zusammenhängenden Spstems auch die Kräfte P oder ihre Componenten von den Massetheilchen bes bewegten Körpers der Intensität und Richtung nach abhängig, so kann man die Componenten der fördernden geometrischen Wirkung für den Punkt xyz, wie in §. 146, mit

$$X = qf_1(x, y, z)$$
, $Y = qf_2(x, y, z)$, $Z = qf_3(x, y, z)$, ober zur Abkürzung mit qf_1 , qf_2 , qf_3 bezeichnen, und hat damit wie bort für die physischen fördernden Gesammtwirkungen ΣX , ΣY , ΣZ auf einen in jenem Kunkte begrenzten Körpertheil die Aenderungsgeseste:

$$\frac{d^3 \cdot \Sigma X}{dx dy dz} = q f_1 , \quad \frac{d^3 \cdot \Sigma Y}{dx dy dz} = q f_2 , \quad \frac{d^3 \cdot \Sigma Z}{dx dy dz} = q f_3 ;$$

ferner gehen aus den brebenden geometrifchen Wirtungen auf denselben Punkt xyz für die resultirenden Momente S. Mx, S. My, S. Mz die Aenberungsgesetze:

$$\frac{d^3 \cdot \Sigma M_Z}{dx dy dz} = q(xf_2 - yf_1) , \quad \frac{d^3 \cdot \Sigma M_Y}{dx dy dz} = q(zf_1 - xf_3) ,$$

$$\frac{d^3 \cdot \Sigma M_X}{dx dz dz} = q(yf_3 - zf_2)$$

hervor, durch welche sich diese lettern Gesammtwirtungen ebenso, wie bie erstern zwischen den entsprechenden Grenzen des Systems als dreisfache bestimmte Integrale ergeben. Im Allgemeinen wollen wir dieselben jedoch für beibe Fälle, für Systeme mit und ohne stetigen Zusammens hang nach der disherigen Weise bezeichnen, so daß mit Beachtung des Borhergehenden die Gleichung (113), in welcher man S. mr² auch durch ersehen kann, für jedes feste System das Aenderungsgeses der Wintelgeschwindigkeit ober das Aenderungsgeses der drehenden Bewegung um die Achse der zausdrückt.

§. 161.

Nach biesem ist es nun nicht schwer, ben Druck zu ermitteln, welchen bas ganze System bei seiner Bewegung auf die Drehungsachse ausübt, sei es ein stetig zusammenhängendes ober ein aus einzelnen getrennten Puntten bestehendes System.

Die förbernde Wirkung parallel zur Anse der z, welche die Drehungsachse in der Richtung ihrer Länge zu verschieben strebt, ift einfach

$$\Sigma Z = \Sigma . P \cos \widehat{Pz}$$
;

bagegen wird ber förbernde Druck, welcher fenkrecht zur Drehungsachse gerichtet ist und biese parallel mit sich felbst fortbewegen will, burch

$$\Sigma (X \cos \omega + Y \sin \omega) + \Sigma \cdot mr \varphi^2$$

vorgestellt, und seine beiben Componenten nach ben Achsen ber und ber y find

$$\Sigma \left(X + m y \frac{d \varphi}{d t}\right) + \Sigma \cdot m x \varphi^2$$
,

$$\Sigma \left(Y - m x \frac{d \varphi}{d t} \right) + \Sigma . m y \varphi^2$$
,

oder mit der Beachtung, daß die Winkelgeschwindigkeit op für alle Punkte des Spstems gemeinschaftlich, mithin von dem Summenzeichen unabhängig ist, in anderer Form

$$\Sigma X + \frac{d\varphi}{dt} \Sigma my + \varphi^2 \Sigma . mx$$
,

$$\sum Y - \frac{d\varphi}{dt} \sum mx + \varphi^2 \sum my$$

Ebenso erhalt man fur bie brebenden Wirkungen in Bezug auf bie Ausbrude:

$$\Sigma M_Y + \varphi^2 \Sigma \cdot mxz + \frac{d\varphi}{dt} \Sigma myz$$
,

$$\Sigma M_X + \varphi^2 \Sigma \cdot myz - \frac{d\varphi}{dt} \Sigma \cdot mxz$$
,

worin die Glieber Z. max und D. myr für ein stetig zusammenhängendes Spstem, wie die Glieber Z. mx, D. my, welche schon bei der Bestimmung des Schwerpunktes vorgekommen sind, in dreisacht Integrale übergehen und bemnach die Formen anzehmen:

$$\int_{\mathbf{x}_{0}}^{\mathbf{x}} \int_{\mathbf{y}_{0}}^{\mathbf{y}} \int_{\mathbf{z}_{0}}^{\mathbf{z}} d\mathbf{z} \cdot \mathbf{q} \times \mathbf{z}, \qquad \int_{\mathbf{x}_{0}}^{\mathbf{x}} \int_{\mathbf{y}_{0}}^{\mathbf{x}} \int_{\mathbf{z}_{0}}^{\mathbf{z}} d\mathbf{z} \cdot \mathbf{q} \times \mathbf{z},$$

Wenn die Drehungsachse ober die Achse der z durch den Schwerspunkt bes Systems ober durch den Mittelpunkt seiner Masse geht, so hat man

 $\Sigma.mx = 0$, $\Sigma.my = 0$;

bie Componenten des senkrecht auf sie ausgeübten Druckes kommen dann auf ΣX , ΣY , also auf die des statischen Druckes der fördernden Resultirenden

 $\sqrt{(\Sigma X)^2 + (\Sigma Y)^2 + (\Sigma Z)^2}$

zurud, und ber gange forbernde Druck auf bie Achse wird bieser Re-fultirenben selbst gleich fein.

Dat ferner bie Drehungsachse im System eine solche Lage, daß auch

$$\Sigma \cdot mxz = 0$$
 , $\Sigma \cdot myz = 0$

wird, so kommen die brebenden Birkungen, welche auf die Drehungsachse ausgeübt jugzben, ebenso auf die Momente:

$$\Sigma.M_{Y} = \Sigma(Xz-Zx)$$
, $\Sigma.M_{X} = \Sigma(Zy-Yz)$

zurud. Für eine auf folde Weise gelegene Achse wird bemnach sowohl ber förbernbe als ber brehenbe Druck Null, wenn blos bas Moment Z. Mz an bem Systeme thatig ift; bie Achse hat also in biesem Falle gar keinen Druck zu erleiben und braucht während ber Bewegung nicht festgehalten zu werben.

. **S.** 162.

Wenn die Drehungsachse keinen Druck erleibet, also auch keinen Widerstand zu leisten hat, so wird sich das System, auch wenn es ganz frei gegeben wird, fortwährend um diese Achse gerades bewegen, als wenn dieselbe fest wäre, d. h. diese Achse wird weder eine fortschreitende Bewegung annehmen, noch ihre Richtung oder überhaupt ihre Lage ändern, auch wenn sie durch Nichts sestgehalten wird. Dasmit dieses eintrete, müssen sich die Werthe, welche wir vorher für die fördernden und brehenden brückenden Wirkungen auf die Drehungsachse gefunden haben, für die zanze Dauer der Bewegung auf Null reduztren, und dieses ist ossendan nur möglich, wenn jedes einzelne von den Gliedern, aus welchen jene Werthe bestehen, für sich Rull ist und bleibt. Die erste Bedingung für die Undeweglichkeit der Drehungsachse wird dem unch, die sein, daß sich alle Krüste, welche an dem System: thätig sind,

auf ein Moment Mz, beffen Achse mit ber Drehungsachse zusammenfällt, zurücksühren laffen, so daß man hat

$$\Sigma X = 0$$
, $\Sigma Y = 0$, $\Sigma Z = 0$, $\Sigma M_X = 0$, $\Sigma M_Y = 0$.

Ift biese Bebingung erfüllt, so wird es noch auf die Lage der Achse im Spstem ober richtiger auf die Vertheilung der Masse des Spstems in Bezug auf die Prehungsachse ankommen, und die obengefundenen Ausbrücke zeigen, daß die einzigen nothwendigen und genügenden Bebingungen in dieser Hinsicht durch die schon oben angenommenen Gleichungen:

$$\Sigma \cdot mx = 0$$
 , $\Sigma \cdot my = 0$

für bas Unterbleiben ber fortichreitenben Bewegung und

$$\Sigma.mxz = 0$$
 , $\Sigma.myz = 0$

für bie Unveränderlichteit ber Richtung ber Drehungsachse ausgebrückt werben.

Die Bebeutung ber beiben ersten bieser Gleichungen ist schon ausgesprochen worden; sie brücken aus, daß die Achse der z, die Drehungsachse, durch den Mittelpunkt der Wasse bes Spstems geht. Die Bebeutung der beiben andern Gleichungen läßt sich nicht einsach aussprechen. Man kann sich aber die Producte mx, m'x', etc. als Maaße von Kräften benken, welche alle zur Achse der z parallel sind; ebenso die Producte my, m'y', etc. als Kräfte, welche zur Achse der y parallel gerichtet sind; es werden dann S.mx und S.my die allgemeinen Resultirenden dieser Kräfte sein, und man hat nach der Lehre von der Gesammtwirkung paralleler Kräfte für die Entsernungen z4 und z2 der Richtungen dieser Resultirenden von der Ebene der xy die Gleichungen:

$$z_1 = \frac{\sum mxz}{\sum mx}$$
, $z_2 = \frac{\sum myz}{\sum my}$.

Die vorhergehenden Gleichungen:

$$\mathbf{Z}.\mathbf{m}\mathbf{x}\mathbf{z}=\mathbf{0}$$
 , $\mathbf{Z}.\mathbf{m}\mathbf{y}\mathbf{z}=\mathbf{0}$

brücken bemnach aus, daß biese Richtungen in der Ebene der xy selbst liegen, oder daß die Masse des Systems zu beiden Seiten dieser Sbene so vertheilt ist, daß sich die Kräfte: $mr=m\sqrt{x^2+y^2}$, $m'r'=m'\sqrt{x'^2+y'^2}$, etc. um jede in dieser Ebene liegende Achse und folglich um den Ansangspunkt selbst im Gleichgewichte halten.

Wenn bemnach biese beiben letten Bedingungsgleichungen für eine als Achse ber z angenommene Drebungsachse befriedigt werben, so

ı

1

t

1

1

1

1

1

1

1

1

í

١

1

genigt et, im Anfangepuntt, selbft festzuhalten, um jede Beweginng biefer Achse zu verhindern; eine solche Achse wird besthalb hauptsehung sachse ober fürzer hauptachse bes Systems für dies suntt genannt. Ift dann bieser Puntt zugleich Mittelpuntt der Masse des Systems, oder mit andern Worten, ift die Drehungs-achse eine hauptachse für den Massemittelpuntt ober Sowerpuntt, in welchem Faste auch die beiben erften Bedingungs-gleichungen:

 $\Sigma.mx = 0$, $\Sigma.my = 0$

befriedigt werben, so bedarf es, wie erwähnt, auch teines hindernisses mehr gegen die fortschreitende Bewegung der Drehungsachse, und man nennt deshalb eine solche hauptachse im Schwerpuntte eine natürliche Drehung sachse des Systems.

Aus bem Vorhergehenden wird man leicht schließen, daß wenn für irgend einen Bunkt eines festen Systems in Bezug auf ein durch densselben gelegtes rechtwinkliges Coordinatenspstem zu gleicher Zeit die drei Gleichungen:

 $\mathcal{Z}.mxy=0$, $\mathcal{Z}.mxz=0$, $\mathcal{Z}.myz=0$ (116. bestehen, jebe ber brei Coordinatenachsen eine Hauptachse für biesen Punkt sein wird, sowie die brei Gleichungen:

 $\mathcal{Z}.mx=0$, $\mathcal{Z}.my=0$, $\mathcal{Z}.mz=0$ (117. ansbrücken, daß jede dieser Achsen durch den Mittelpunkt der Masse des Systems geht, daß also der betreffende Punkt selbst dieser Mittelpunkt ist; die sechs vorhergehenden Gleichungen zusammen sprechen demnach die nothwendigen und genügenden Bedingungen dafür aus, daß drei durch den Schwerpunkt gelegte rechtwinklige Coordinatenachsen natürzliche Prehungsachsen des Systems sind.

Die Hauptachsen stehen in einer sehr innigen Beziehung zu den Massemmenten des Systems und besitzen in dieser hinsicht sehr bezachtenswerthe Gigenschaften, welche, ehe wir die drehende Bewegung weiter verfolgen, erörtert werden mussen.

S. 163.

Untersuchen wir zuerft, ob es in jedem Puntte eines feften Syftems Sauptachfen gibt, und wie viele.

Dagn nehmen wir irgend einen beliebigen Puntt bes Syftems als Durchschnittspuntt breier unter fich rechtwinkligen, sonft aber willkürlich

gerichteten Corbinatenatifen an und bekken bas Maffemobienk Mebes Spfiems in Bezwy auf eine burch fenen Bunkt gehende, gegen die brei Adfen beliebig geneigte Gerade, welche als Drehungsachke gedacht und deren Richtung durch die drei Wintel a. s. y zwischen ihr und jenen Achsen bestimmt werbe, durch die Coordinaten der einzelnen materiellen Punkte des Spsiems and.

Die Entfernung r eines solchen Punites, bessen Masse und Coorbinaten m, x, y und z seien, von bieser Drehungsachse ist mamilit nach S. 20 ber Gini.

$$\mathbf{r} = \sqrt{\mathbf{x}^2 + \mathbf{y}^2 + \mathbf{z}^2 - (\mathbf{x} \cos \alpha + \mathbf{y} \cos \beta + \mathbf{z} \cos \gamma)^2}$$

$$= \sqrt{(\mathbf{x} \cos \beta - \mathbf{y} \cos \alpha)^2 + (\mathbf{z} \cos \alpha - \mathbf{x} \cos \gamma)^2 + (\mathbf{y} \cos \gamma - \mathbf{z} \cos \beta)^2},$$

und man zieht baraus in anderer Form

$$r^{2} = (y^{2} + z^{2}) \cos^{2} \alpha + (z^{2} + z^{2}) \cos^{2} \beta + (z^{2} + y^{2}) \cos^{2} \gamma$$

$$- 2zy \cos \alpha \cos \beta - 2zz \cos \alpha \cos \gamma - 2yz \cos \beta \cos \gamma.$$

Das Massemoment bieses Punktes in Bezug auf bieselbe Drehungsachse ift bemnach

$$\begin{split} \mathbf{m} \, \mathbf{r}^2 &= \mathbf{m} \, (\mathbf{y}^2 + \mathbf{z}^2) \, \cos^2 \alpha + \mathbf{m} \, (\mathbf{x}^2 + \mathbf{z}^2) \, \cos^2 \beta + \mathbf{m} \, (\mathbf{x}^2 + \mathbf{y}^2) \, \cos^2 \gamma \\ &- 2 \, \mathbf{m} \, \mathbf{x} \, \mathbf{y} \, \cos \alpha \, \cos \beta - 2 \, \mathbf{m} \, \mathbf{x} \, \mathbf{z} \, \cos \alpha \, \cos \gamma - 2 \, \mathbf{m} \, \mathbf{y} \, \mathbf{z} \, \cos \beta \, \cos \gamma \, , \end{split}$$

und man wird leicht einsehen, bag bie brei Factoren:

$$m(y^2+z^2)$$
, $m(x^2+z^2)$, $m(x^2+y^2)$

bie Massemomente bes betreffenden Punttes in Bezug auf bie brei Coorbinatenachsen, biese als Drehungsachsen gebacht, vorstellen.

Der Ausbruck für das Wassemoment $W = \Sigma \cdot mr^2$ des ganzen Systems in Bezug auf die allgemeine Drehungsachse wird nach diesem

118).
$$\begin{cases} \mathbf{M} = \sum m(y^2 + z^2)\cos^2\alpha + \sum m(x^2 + z^2)\cos^2\beta + \sum m(x^2 + y^2)\cos^2\gamma \\ -2\sum mxy\cos\alpha\cos\beta - 2\sum mxz\cos\alpha\cos\gamma - 2\sum myz\cos\beta\cos\gamma, \end{cases}$$

und wenn man bann beachtet, daß die Winkel α , β , γ für alle Punkte bes Spstems unverändert bleiben, daß also die Functionen $\cos \alpha$, $\cos \beta$, $\cos \gamma$ Factoren aller Glieber derselben Summe sind, ferner daß die Ausbrücke:

$$\Sigma \cdot m(y^2 + z^2)$$
, $\Sigma \cdot m(z^2 + z^2)$, $\Sigma \cdot m(z^2 + y^2)$

bie Massemomente des ganzen Spstems in Besing auf Met drei Conts binaten=Achsen vorstellen, so kann man diese durch die Bezeichnung:

abkürzen und ebenso zur Abkürzung

$$\mathbf{m} = \mathbf{m} \cos^2 \alpha + \mathbf{m} \cos^2 \beta + \mathbf{G} \cos^2 \gamma$$

$$-2\mathbf{G} \cos \alpha \cos \beta - 2\mathbf{G} \cos \alpha \cos \gamma - 2\mathbf{G} \cos \beta \cos \gamma$$
(119.)

als Ansbruck für bas Massement bes ganzen Spstems in Bezug auf bie allaemein angenommene Drehungsachse.

Dieser Werth ändert sich nun für dasselbe Coordinatenspstem nur mit den Winkeln α , β , γ und diese Aenderung wird eine stetige werzen, wenn man der Drehungsachse eine stetige Bewegung innerhalb des Systems um den Anfangspunkt gibt, wodurch dieselbe nach und nach alle mögliche Lagen einnimmt und die Winkel α , β , γ alle mögliche, mit der Bedingung: $\cos^2\alpha + \cos^2\beta + \cos^2\gamma = 1$ vereindare Werthe annehmen. Das Wassemoment W wird auf diese Weise, wie die genannten Winkel, eine veränderliche Größe, und wir können uns die Beziehung zwischen ihr und jenen Winkeln oder zwischen ihr und der Zage der Verhungsachse auf solgende Art anschaulich machen.

Man setze

$$\mathfrak{M} = \frac{1}{\mathfrak{r}^2} \quad , \qquad \mathfrak{r} = \frac{1}{\sqrt{\mathfrak{M}}}$$

und benke sich diese stetig veränderliche, von den Winkeln α , β , γ abhängige Größe \mathbf{r} als Fahrstrahl auf die Drehungsachse vom Ansangse punkte aus aufgetragen, so daß dadurch ein Punkt bestimmt wird, desses Soordinaten: \mathbf{r} , α , β , γ sind; die vorhergehende Gleichung nimmt baburch die Form an:

$$1 = \mathfrak{A} \mathfrak{r}^2 \cos^2 \alpha + \mathfrak{B} \mathfrak{r}^2 \cos^2 \beta + \mathfrak{C} \mathfrak{r}^2 \cos^2 \gamma$$

-2Fr² $\cos\alpha\cos\beta-2$ Gr² $\cos\alpha\cos\gamma-2$ Gr² $\cos\beta\cos\gamma$ und wird bie Gleichung einer Fläche, die jene Beziehung zwischen der Lage der Drehungsachse und dem Massemwent des Systems durch diejenige der Lage ihres Fahrstrahls zu seiner Länge anschautich darftellt. Führt man dann die rechtwinkligen Coordinaten:

$$\xi = \mathbf{r} \cos \alpha$$
 , $\eta = \mathbf{r} \cos \beta$, $\zeta = \mathbf{r} \cos \gamma$

ein, so zeigt bie neue Form:

120.)
$$1 = \mathfrak{A}\xi^2 + \mathfrak{B}\eta^2 + \mathfrak{C}\zeta^2 - 2\mathfrak{F}\xi\eta - 2\mathfrak{G}\xi\zeta - 2\mathfrak{G}\eta\zeta$$
,

baß bies die Gleichung eines Ellipsoids ift, das seinen Mittelpunkt im Anfang der Coordinaten hat, dessen Achsen aber mit den Achsen der Coordinaten nicht zusammenfallen, was man einestseils aus der Abwesenheit der Glieder mit den einfachen Poteuzen von ξ , η , ζ und anderntheils aus der Anwesenheit der drie Glieder mit den Producten $\xi\eta$, $\xi\zeta$, $\eta\zeta$ der Beränderlichen schließt. Der erstere Schliß kaun sibrigens auch darans gezogen werden, daß die Lage der Drehungsachse dieselbe ist, ob man sie durch die Winkel α , β , γ oder durch die Winkel $\pi-\alpha$, $\pi-\beta$, $\pi-\gamma$ bestimmt, daß also auch das Massemoment in beiden Fällen dasselbe sein muß; es wird demnach dieselbe Länge r jedesmal nach zwei entgegengesehren Richtungen vom Anfangspunkte aus aufgetragen, oder dieser letztere halbirt alle Geraden, die innerhalb unserer Fläche durch denselben gezogen werden, und ist solgstick Mittelpunkt dieser Fläche.

Man kann nun immer die Coordinatenachsen so breben, daß sie mit den Achsen des Ellipsoids zusammenfallen und die Gleichung dieser Fläche die Form annimmt:

121.)
$$1 = \mathfrak{A}\xi^2 + \mathfrak{B}\eta^2 + \mathfrak{C}\zeta^2,$$

bağ also die Glieber mit den Producten ber Beränderlichen Rull were ben, b. h. bağ man hat

$$\mathfrak{F} = \Sigma \cdot m\xi \eta = 0$$
, $\mathfrak{G} = \Sigma \cdot m\xi \zeta = 0$, $\mathfrak{S} = \Sigma \cdot m\eta \zeta = 0$,

und diese Gleichungen zeigen, daß in diesem Falle die neuen Coordinaten-Achsen, also die Achsen des Ellipsoids, Hauptachfen des Systems für den Mittelpunkt des Ellipsoids oder für den als Ansang der Coordinaten angenommenen Punkt des Systems sind.

Es gibt bemnach in jedem Puntte eines feften Syftems brei unter fich rechtwinklige hauptachfen und folglich auch in jedem feften Syftem brei natürliche Drehungsachfen, beren Richtungen je zwei einen rechten Winkel unter fich einschließen.

Die geometrischen Halbachsen unseres Ellipsoids ergeben fich burch bie Bergleichung ber zulest erhaltenem Gleichung besselben mit ber allegemeinen Mittelpunktsgleichung:

$$\frac{x^2}{a^2} + \frac{y^2}{b^2} + \frac{z^2}{c^2} = 1$$

mad gwar findet man.

$$a = \frac{1}{\sqrt{21}}$$
 , $b = \frac{1}{\sqrt{25}}$, $c = \frac{1}{\sqrt{6}}$;

man schließt baraus, daß der kleinsten Achse, welche zugleich der kleinste Fahrstrahl des Ellipsoids ist, das größte, der größten Achse, welche zugleich der läugste Fahrstrahl ist, das kleinste Massemoment ente weicht. Die Hauptachsen zeichnen sich demnach auch daburch aus, daß sich unter den drei Massemomenten des Spstems in Bezug auf diese Achsen das größte und kleinste unter allen Massemomenten besindet, welche das Spstem in Bezug auf eine durch ihren Durchschnittspunkt gehende Achse erhalten kann.

Die vorhergehende Betrachtung bietet bann auch das Mittel, um die Hauptachsen für einen gegebenen Punkt eines Körpers zu bestimmen. Man wählt dazu drei willkürliche Coordinatenachsen und berechnet für diese die Massenmomente M. B. S und die mit F. S. S bezeichneten Größen, stellt damit die Gleichung des vorher betrachteten Glipsoids, welches wir Ellipsoid der Massemomente nennen wollen, auf und dreht nun die Coordinatenachsen so, daß die Coefssienten F', S', S' der Producte F', F', F', h' f' der neuen Coordinaten Rull werden. Dazu werden wieder die allgemeinen Beziehungen in S. 22 der Einleitung zwischen ben Coordinaten eines Punktes in Bezug auf zwei verschiedene Coordinatenspsteme dienen, und die Winkel w. 4, I welche sich aus den Bedingungsgleichungen:

$$\mathfrak{F}' = 0 \; , \quad \mathfrak{F}' = 0 \; , \quad \mathfrak{F}' = 0$$

ergeben, werben die Lage der gesuchten Hauptachsen in Bezug auf die zuerst angenommenen Coordinatenachsen bestimmen. Ein einsaches Beispiel für diese Bestimmung wird man in §. 168 sinden.

S. 164.

Rehmen wir nun biese Hauptachsen eines beliebigen Punktes im System als Achsen eines Coordinatenspstems an, so erhält der Ausbruck für das Massement des Systems in Bezüg auf eine durch benselben Punkt gehende Drehungsachse, welche die Winkel α , β , γ mit jenen Achsen bilbet, die Form:

$$\mathbf{M} = \mathbf{M} \cos^2 \alpha + \mathbf{M} \cos^2 \beta + \mathbf{G} \cos^2 \gamma , \qquad (122.$$

worin immer noch A, B, C bie Massemomente in Bezug auf bie bei Coordinatenachsen, also jest in Bezug auf die brei Pauptachsen vorstellen. Es genügt bemnach, diese Massemomente des gegebenen Spstems in Bezug auf seine brei Pauptachsen in einem bestimmten Puntte herzustellen, um das Massemoment desselben in Bezug auf jede andere Drehungsachse, die durch denselben Puntt geht, einfach berechnen zu können.

Aber auch biese Hauptachsen haben im Allgemeinen eine solche Lage im System, bas es für die Rechnung schwierig und umständlich wird, die Massemeine in Bezug auf sie unmittelbar allgemein anstydden, abgesehen bavon, daß es im Allgemeinen sehr schwer ift, die Lage dieser Hauptachsen von vornherein und ohne Hüsse der Massemomente zu bestimmen. Glücklicherweise ist dies auch nicht nothwendig; benn es reicht hin, die Massemomente eines Systems in Bezug auf seine natürliche Drehungsachsen berechnen zu können, um damit einfach das Massemoment desselben in Bezug auf jede andere Drehungsachse zu erhalten, deren Lage gegen sene drei Hauptachsen im Mittelpunkte der Masse vollständig bestimmt ist.

Um dies nachzuweisen, lege ich durch diesen Mittelpunkt der Masse gegebenen Systems ein beliebig gerichtetes rechtwinkliges Coordinatensystem und bezeichne wieder die Winkel, welche irgend eine innershalb oder außerhalb des Systems liegende, mit diesem aber sest verbundene Gerade, die Drehungsachse, mit den drei Achsen jenes Systems bildet, mit α , β , γ , die Coordinaten eines bestimmten Punktes derselben mit x, y, z. Ein dem System angehörender materieller Punkt, bessen Coordinaten x, y, z sind, ist von dieser Drehungsachse um eine Länge r entsernt, für welche man nach δ . 20 der Einl. den Ausdruck dat:

$$r^{2} = (x-x_{1})^{2} + (y-y_{1})^{2} + (z-z_{1})^{2} - [(x-x_{1})\cos\alpha + (y-y_{1})\cos\beta + (z-z_{1})\cos\gamma]^{2},$$

womit ber Werth für sein Massemoment in Bezug auf die Drehungs-Achse nach einigen Umwandlungen die Form annimmt:

$$mr^2 = m(x-x_i)^2 sin^2 \alpha + m(y-y_i)^2 sin^2 \beta + m(z-z_i)^2 sin^2 \gamma$$

$$-2m(x-x_i)(y-y_i)cos \alpha cos \beta - 2m(x-x_i)(z-z_i)cos \alpha cos \gamma$$

$$-2m(y-y_i)(z-z_i)cos \beta cos \gamma.$$

Das Maffemoment Mt bes ganzen Spstems in Bezug auf biefelbe Gerabe wird bennach, wenn man entwickelt und beachtet, daß die

Combinatin m, ; 'p; ; 'n; , 'fowie' die Winks a 2 fo, y für alle Glies der berfelben: Gunne geweinschaftlich. find, die Form annehmen:

İ

$$\Sigma \cdot \mathbf{m} (\mathbf{x}^2 \sin^2 \alpha + \mathbf{y}^2 \sin^2 \beta + \mathbf{z}^2 \sin^2 \gamma - 2 \mathbf{x} \mathbf{y} \cos \alpha \cos \beta \\
- 2 \mathbf{x} \mathbf{z} \cos \alpha \cos \gamma - 2 \mathbf{y} \mathbf{z} \cos \beta \cos \gamma) \\
+ \mathbf{m} (\mathbf{x}, \mathbf{z} \sin^2 \alpha + \mathbf{y}, \mathbf{z} \sin^2 \beta + \mathbf{z}, \mathbf{z} \sin^2 \gamma - 2 \mathbf{x}, \mathbf{y}, \cos \alpha \cos \beta \\
- 2 \mathbf{x}, \mathbf{z}, \cos \alpha \cos \gamma - 2 \mathbf{y}, \mathbf{z}, \cos \beta \cos \gamma)$$

$$= 2 (\mathbf{x}, \sin^2 \alpha - \mathbf{y}, \cos \alpha \cos \beta - \mathbf{z}, \cos \beta \cos \gamma) \Sigma \cdot \mathbf{m} \mathbf{x} \\
- 2 (\mathbf{y}, \sin^2 \beta - \mathbf{x}, \cos \alpha \cos \beta - \mathbf{z}, \cos \beta \cos \gamma) \Sigma \cdot \mathbf{m} \mathbf{y} \\
- 2 (\mathbf{z}, \sin^2 \gamma - \mathbf{x}, \cos \alpha \cos \gamma - \mathbf{y}, \cos \beta \cos \gamma) \Sigma \cdot \mathbf{m} \mathbf{z}.$$

Die beiben ersten Zeilen bieses Ausbruckes sind aber, wie leicht zu sehen ist, wemn man für sin 2a, etc. die Werthe 1—cos a=cos b+cos y wieder einführt, vollkommen gleichbedeutend mit dem Werthe (118) von We, sie stellen also das Massemoment des ganzen Systems in Bezug auf eine durch den Ansangspunkt der Coordinaten, nun zugleich Massemittelpünkt des Systems, gehende Achse vor, welche die Winkel a, p, y mit den Coordinatenachsen bildet, also zu der durch den Punkt x, y, z, gehenden Drehungsachse papallel ist. Ferner sindet man durch Vergleichung der beiden solgenden Zeilen mit dem Werthe von r² im vorhergehenden S., daß ihre Factor von der Wasse Mobes ganzen Systems das Quadrat der senkrechten Entsernung l des Ansangspunktes von der obengenamnten Drehungsachse oder auch den Abstand dieser letzern von der zu ihr pasallesen, durch den Ansangspunkt gehenden Geraden misdeuckt. Endlich gibt die Woraussehung, daß der Ansangspunkt der Schwerpunkt des Systems ist, die Gleichungen (117):

$$\Sigma.mx = 0$$
, $\Sigma.my = 0$, $\Sigma.mz = 0$,

wohned bie noch übrigen Glieder bes Werthes von We verschwinden. Dieser Werth kommt bemnach auf ben Ausbruck:

$$\mathbf{M} = \mathbf{M} \cos^2 \alpha + \mathbf{B} \cos^2 \beta + \mathbf{G} \cos^2 \gamma - 2\mathbf{H} \cos \alpha \cos \beta$$
$$-2\mathbf{H} \cos \alpha \cos \gamma - 2\mathbf{H} \cos \beta \cos \gamma$$
$$+ \mathbf{M} 1^2$$

gurud und zeigt, bas bas Maffemoment eines feften Suftems in Bezug amf eine beliebige Drehungsachse bem Maffes momentibesseiben in Bezug auf eine parallele burch ben Sowerpunkt gehenbe Achse und bem Mafsemomente bes bie gange Masse bes Systems in fich vereinigenben Mittelpunttes ber Masse in Bezug auf bie gegebene Achse zusammen gleich ift.

Werben die Hauptachsen im Massemittelpunkt als Coordinateu-Achsen genommen, so hat man $\mathfrak{F}=0$, $\mathfrak{G}=0$, $\mathfrak{F}=0$ und bemnach einfacher

123.)
$$\mathfrak{M} = \mathfrak{A} \cos^2 \alpha + \mathfrak{B} \cos^2 \beta + \mathfrak{C} \cos^2 \gamma + \mathfrak{M}^2$$
,

worin nun A, B, S die Massemomente des Systems in, Bezug auf biese Hauptachsen vorstellen, deren Lage meistens leicht zu erkennen ift, sowie denn auch die Bestimmung der ebengenannten Massemomente A, B, C für regelmäßige geometrische Körper von constanter Dichte keine Schwierigkeit darbietet.

Aus dem vorhergehenden Sate folgt dann noch, daß das Massemoment in Bezug auf eine beliebige Achse immer größer ift, als das in Bezug auf die parallele durch den Massemittelpunkt gezogene Gerade, und daß bemnach das kleinste Massemoment in Bezug auf diesen lettern Punkt überhaupt das kleinste für das gegebene Spstem ift.

§. 165.

Geben wir nun wieber zu ber allgemeinen Gleichung:

$$\mathfrak{M} = \mathfrak{A} \cos^2 \alpha + \mathfrak{B} \cos^2 \beta + \mathfrak{C} \cos^2 \gamma$$

gurück, in welcher A, B, C bie Wassemomente eines festen Systems in Bezug auf drei Hauptachsen für einen beliedigen, als Anfang der Coordinaten genommenen Bunkt desselben porstellen und W dessen Wassemoment für eine durch denselben Punkt gelegte Drehungsachse, deren Lage in Bezug auf jene Achsen durch die Winkel α , β , γ bestimmt ist, bezeichnet. Wird in diesem Ausdruck α , β , γ bestimmt auf, bezeichnet.

$$\mathfrak{M} = \mathfrak{A}\left(\cos^2\alpha + \cos^2\beta\right) + \mathfrak{C}\cos^2\gamma = \mathfrak{A}\sin^2\gamma + \mathfrak{C}\cos^2\gamma;$$

bas Massemment M wird bemnach unabhängig von ben Winkeln a und & und behält benselben Werth für alle Drehungsachsen, welche benselben Winkel y mit der Achse des Massemomentes S bilden. Man schließt daraus, daß wenn die Massemomente für zwei haupt achsen einander gleich sind, die Massemomente für alle Drehungsachsen, welche deuselben Winkel mit der dritten hauptachse bilden, gleiche Werthe haben. Man wird sich

auch leicht isberzeugen, daß in biesem Falle das durch die Gleichung (120) dargestellte Ellipsoid der Massemomente in ein Umbrehungsellipsoid übergeht, und daraus wird man weiter schließen, daß alle zur geometrischen Achse dieses Körpers senkrechte Geraden Dauptsachser sein muffen. Dasselbe folgt sibrigens auch aus dem Werthe von W.; denn da die Achse der z eine Hauptachse ift, so hat man

$$\Sigma \cdot mxz = \mathbf{G} = 0$$
 , $\Sigma \cdot myz = \mathbf{G} = 0$,

ber allgemeine Werth von M wird bemnach für unfern Fall, wo bie Maffemomente in Bezug auf alle Achsen, die zur Achse ber z sentrecht find, gleiche Werthe haben,

$$\mathfrak{M} = \mathfrak{A} \sin^2 \gamma + \mathfrak{C} \cos^2 \gamma - 2 \mathfrak{F} \cos \alpha \cos \beta \ .$$

Für y = 1 n muß man aber immer haben

$$\mathfrak{M} = \mathfrak{A}$$
,

alfo

und biefe Bedingung zeigt in Berbindung mit ben vorhergebenben:

$$\mathbf{G}=0 , \quad \mathbf{S}=0 ,$$

baß irgend zwei zur Achse ber z senkrechte Coordinatenachsen auch Sauptachsen find.

Dieser Fall sindet offendar bei jedem homogenen Körper, welcher von einer Umdrehungsstäche begrenzt wird, für alle Punkte der geom etrischen Achse: oder der Geraden statt, um welche sich die erzeugende Gurve drehen muß und welche für alle ihre Punkte die dritte Hauptachse vorstellt, während man leicht sieht, daß irgend zwei zu ihr und unter sich senkrechte Geraden als die beiden andern Hauptachsen genommen werden können, für welche die Massemomente gleich sind. Er studet ebenso statt für ein homogenes Prisma, dessen Querschnitt ein regelmäßiges Bieleck ist, für alle Punkte der geometrischen Achse, u. s. f.

Wird ferner in- ber obigen Gleichung U = S = C, so hat man

$$\mathfrak{M} = \mathfrak{A}\left(\cos^2\alpha + \cos^2\beta + \cos^2\gamma\right) = \mathfrak{A}$$

und folgert daraus, bağ wenn die Massemomente in Bezug auf brei hauptachsen in einem Buntte bieselben Werthe haben, bas Massemoment in Bezug auf jebe andere Gerabe, welche burch benselben Buntt geht, auch ben gleichen Werth hat.

Dies ift 3. B. nicht nur bei ber Augel und bem Würfel für ben Mittelpunft ber geometrischen Begrenzung und ber Maffe ber Fall, fonbern tann auch bei ben vorbergenaunten Umbrehungsförpern und

Prismen vorkommen und zwar für Panitie der geometristen Achse, we bas Massemoment in Bezug auf eine zu dieser Achse senkvechte Gerade burch eine entsprechende Entserung vom Massemitietpunitie dem Massemomente für die geometrische Achse gleich geworden ist, was natürlich voraussetz, das bieses keptere Massemoment größer ist, als das für jede andere durch den Schwerpunkt gezogene Gerade. Wir werden später die Lage solcher Aunkte näher bestimmen,

Umgekehrt läßt sich auch wieder zeigen, daß wenn die Massemomente in Bezug auf alle Achsen besselben Punktes gleich sind, alle diese Achsen auch als Hauptachsen anzusehen sind. Denn nimmt man irgend brei in diesem Punkte sich rechtwinklig durchtreuzende Geraden als Coordinatenachsen an, so hat man für das Massemoment in Bezug auf irgend eine andere Gerade, welche mit jenen die Winkel &, &, & einschließt, den Werth:

$$\mathfrak{M} = \mathfrak{A} \cos^2 \alpha + \mathfrak{B} \cos^2 \beta + \mathfrak{C} \cos^2 \gamma - 2 \mathfrak{F} \cos \alpha \cos \beta$$
$$-2 \mathfrak{G} \cos \alpha \cos \gamma - 2 \mathfrak{G} \cos \beta \cos \gamma,$$

und da nach der Voraussetzung alle Massemomente gleich sein sollen, so hat man M = M = S = S

und bemnach, welches auch bie Wintel a, B, y fein mogen,

From a $\cos \beta +$ Gros a $\cos \gamma +$ Ho $\cos \beta \cos \gamma = 0$. Diese Bebingung kann aber nur erfüllt werben, wenn

 $\mathfrak{F} = \Sigma \cdot mxy = 0$, $\mathfrak{G} = \Sigma \cdot mxz = 0$, $\mathfrak{G} = \Sigma \cdot myz = 0$

ift, und diefe Gleichungen sprechen aus, daß die willkurlich gewählten Coordinatenachsen Sauptachen find; es müssen fokglich alle Beraden, welche burch benfelben Aufangepunktgeben, Saupte Achsen sein.

Ginfacher folgt übrigens biefer Sching wieden aus ber Betrachtung, bag bas Ellipsoid ber Massemomente für biefen Fall in eine Rugel übergeht, für welche jeder Durchmeffer eine geometrische Achse ift.

S. 166.

Unterfuchen wir ferner, für melde Buntte: eines feften Go

Seien x,, y,, z, die Coordinaten eines Puntbes M, für wolchen bie Lage ober Bichtung ber Sanptuchfen betrannt ift in Benng ent ein

veiheinitiges Coordinatenspsem, bessen Aniang der Mittelpunkt der Wastellunde der Manties M pas unlei sind, und x, y, x die Coordinaten eines dem Spsiem angahörens den materiellen Punktes, dessen Masse m sei. Man hat dann als Bedingungen, daß drei durch den Punkt x, y, x, gezogene und einzeln den Coordinatenachsen parallele Geraden Hauptachsen für diesen Punkt sind, indem man sich das Coordinatenspsiem einen Augenblick pavallel mit sich selbs nach Merelegt denkt, die Geleichungen

$$\mathcal{Z}.m(x-x_i)(y-y_i)=0$$
, $\mathcal{Z}.m(x-x_i)(z+z_i)=0$;
 $\mathcal{Z}.m(y-y_i)(z-z_i)=0$;

man hat aber-auch wieder als Bedingungen, daß der Anfang der Coorsbinaten der Mittelpunkt der Masse ist,

$$\Sigma.mx = 0$$
 , $\Sigma.mz = 0$, $\Sigma.mz = 0$,

und baburch werden die vorhergehenden Gleichungen mit gleichen Beachstungen, wie früher, und indem man wieder die Masse D. m des Spestems durch M ersett,

is burth M erfect,

$$\Sigma \cdot mxy + Mx, y, = 0$$
, $\Sigma \cdot mxz + Mx, z, = 0$,
 $\Sigma \cdot myz + My, z, = 0$. (124.)

Betrachtet man unn die Coordinaten x, y, z, als veränderliche und zieht aus den vorstehenden Gleichungen ihre Werthe, so wird man die Coordinaten aller Punkte erhalten, für welche die Hauptachsen den Coordinatenachsen, also auch einander selbst parallel sind. Diese Bleichungen geben aber für jede jener Veränderlichen im Allgemeinen mur zwei gleiche und entgegengesetzt Werthe, z. B. für x, die Werthe:

$$x_{i} = \pm \sqrt{\frac{\Sigma \cdot mxy \cdot \Sigma \cdot mxz}{\Sigma \cdot myz}}.$$

Es gibt also im Allgemeinen nur noch einen Punkt, für welchen bie Danptachsen zu benen im Punkte M oder x, y, z, parallel find, und bieser zweite Punkt liegt so, daß seine Berbindungslinie mit dem Punkte M durch den Mittelpunkt der Masse geht und von dem letzern halbirt wird.

Solcher Bunkte, deren Hauptachsen zu benen des Punktes M parallel flud, gibt es bagegen sehr wiele, wenn wenigstens eine der Hauptachsen diese Punktes gu einer Hauptachse des Schwerpunktes parallel ist. Denn biese Boronoserung: bedingt nach der vorherzehenden Annahme, das sine der Coordinatenachsen, in. Die der zu eine Hauptachse im Schwerze

4 |

puntte ift, während die beiben andern Coordinatenachsen noch willklickie ober vielmehr noch zu ben Sauptachsen des gegebenen Punttes parallel sind und natürlich auch noch in der Ebene der beiben andern Saupts Achsen des Massemittelpunktes liegen; man hat darmach

$$\Sigma.mxz = 0$$
 , $\Sigma.myz = 0$,

und die brei Gleichungen (124) verwandeln fich in folgende:

125.)
$$Z.mxy + Mx,y, = 0$$
, $Mx,z, = 0$, $My,z, = 0$.

Die erste bieser Gleichungen zeigt, baß x, und y, nicht Rull werben können, ohne baß auch Z.mxy Rull wirb, in welchem Falle bann alle brei Coordinatenachsen Hauptachsen im Schwerpunkte wären, was noch nicht stattsinden soll. Die beiden andern Gleichungen geben demnach z, = 0, und man schließt darans, daß alle Punkte, welche ihre Hauptachsen einzeln unter sich und zugleich eine derselben, aber nur eine, zu einer Hauptachse im Schwerpunkte parallel haben, in der Ebene der beiden andern Hauptachsen bes Massemittelpunktes liegen.

Die erfte ber vorhergehenden Bleichungen, unter bie Form:

$$x, y, = \frac{\sum m x y}{M}$$

gebracht, zeigt ferner, baß alle diese Punkte in einer gleichseitigen Hyperbel liegen, beren Asymptoten zu den Hauptachsen des Punktes M parallel sind. Ift also die Ebene der Fig. 101 die Ebene zweier Hauptachsen OA, OB im Mittelpunkte O der Masse eines gegebenen Systems und M ein Punkt dieser Ebene, für welchen OC und OD die Richtungen seiner beiden Hauptachsen angeben, so darf man nur durch O die beiden Parallelen OX und OY zu OC und OD ziehen und nach der bekannten Eigenschaft der Hyperbel:

$$xy = a^2$$

worin der Werth von a² durch die Lage des Punktes M., nämlich durch die Fläche des Rechtecks Op Mq bestimmt wird, zwischen den Parallelen OX und OY als Asymptoten die Curven UGV und U'G'V' conftruiren, um in den letztern den Ort aller Punkte zu kennen, für welche die Hauptachsen parallel zu denen des Punktes M. sind.

Will man die Lage und Gestalt biefer Eurven in Bezug auf die beiben hauptachsen des Schwerpunktes, welche in berfelben Gbene liegen, erhalten, so kann man die laufenden Coordinaten in Bezug auf die lettern Achsen für die Punkte bes Spstems mit u, v, für die gesuchten

Punkte M ober für die Hyperbel mit u,, v, und den Winkel zwischen den Achsen der x und u mit w bezeichnen; man hat dann

$$x = u \cos \omega - v \sin \omega$$
 , $x_i = u_i \cos \omega - v_i \sin \omega$,

$$y = v \cos \omega + u \sin \omega$$
, $y = v \cos \omega + u \sin \omega$,

und die lette Gleichung nimmt mit der Beachtung der Bedingungs= gleichung: D. muv = 0 die Form an:

$$M(u^2 - v^2) + Mu, v, cot 2\omega + \Sigma . m(u^2 - v^2) = 0$$
.

Sest man ferner barin

$$\Sigma \cdot m(u^2-v^2) = \Sigma \cdot m(u^2+z^2) - \Sigma \cdot m(v^2+z^2) = \mathbf{X} - \mathbf{X}$$

wo A und B die Massemente des Spstems in Bezug auf die beisem Hauptachsen OA und OB vorstellen und wobei vorausgesetzt sein soll, daß A größer als B ist, und setzt nach einander u,=0, v,=0, so zieht man daraus entweder

$$\begin{array}{l} u_{\text{\tiny \prime}} = 0 \\ v_{\text{\tiny \prime}} = \pm \sqrt{\frac{\mathfrak{A} - \mathfrak{B}}{M}} \end{array} \right\} \text{ ober } \left\{ \begin{array}{l} v_{\text{\tiny \prime}} = 0 \\ u_{\text{\tiny \prime}} = \pm \sqrt{-\frac{\mathfrak{A} - \mathfrak{B}}{M}} \end{array} \right.$$

als Coordinaten der Durchschnittspunkte G und G' der hyperbeläste mit den Achsen OA und OB, und man sieht, daß unter der obigen Bor=aussehung: N>B, die letten Werthe von u, unmöglich sind, daß biese Durchschnittspunkte also immer auf derjenigen Haupt=Achse liegen, für welche das Massemoment daskleinere ist.

Wird aber **A** = **B**, so löst sich die Hyperbel in zwei im Schwerpunkte sich rechtwinklig schneibende Gerade auf, von benen die eine durch den gegebenen Punkt M geht und eine Hauptachse für diesen Punkt ift, von benen folglich die zweite zur andern Hauptachse dieses Punktes in derselben Ebene parallel läuft.

Sollen ferner die Punkte bestimmt werden, welche ihre drei Haupt= Achsen zu benen des Massemittelpunktes parallel haben, so wird man sogleich diese letzern als Coordinatenachsen annehmen und erhält daburch die Bedingungen:

$$\Sigma.mxy = 0$$
, $\Sigma.mxz = 0$, $\Sigma.myz = 0$, burch welche die Gleichungen (124) auf

$$x_1y_2 = 0$$
, $x_1z_2 = 0$, $y_2z_3 = 0$ (126.

gurudtommen. Diese lettern konnen aber gleichzeitig nur baburch Deder, handbuch ber Dechant II.

befriedigt werden, daß man entweder alle drei Beränderlichen Rull fest, so daß man hat

$$x_1 = 0$$
 , $y_2 = 0$, $z_3 = 0$,

womit der Mittelpunkt der Masse selbst gemeint ist, oder daß man je zwei derselben als Rull annimmt, so daß man hat

$$\left. \begin{array}{c} {\bf x}, = 0 \\ {\bf y}, = 0 \end{array} \right\} \quad \left. \begin{array}{c} {\bf x}, = 0 \\ {\bf z}, = 0 \end{array} \right\} \quad \left. \begin{array}{c} {\bf y}, = 0 \\ {\bf z}, = 0 \end{array} \right\} \; ,$$

womit bie Punkte auf ben brei Coorbinatenachsen bezeichnet find und worans folgt, baß alle Punkte auf ben hauptachsen bes Mittelpunktes ber Masse ober auf ben natürlichen Drehungs- Achsen bes Syftems, aber auch nur biese ihre hauptachsen zu ben lettern parallel haben.

S. 167.

Um endlich die Lage ber Punkte zu finden, für welche alle Geraden Hauptachsen, oder für welche die Massemomente in Bezug auf alle hindurchgehende Geraden gleich sind, wird man schließen, daß well alle Geraden in diesen Punkten Hauptachsen sein sollen, auch die zu den Hauptachsen im Schwerpunkte parallelen Geraden Hauptachsen sein mussen und daß deßhalb zufolge des Vorhergehenden solche Punkte nur auf einer der Hauptachsen im Mittelpunkte der Masse liegen können.

Nehmen wir bemnach an, daß ein solcher Bunkt in der Achse der z liege; sei z, seine Entfernung vom Anfangspunkte, dem Mittelpunkte der Masse, und bezeichnen A, B, S wie bisher die Massemomente in Bezug auf die drei Haupt = und Coordinatenachsen der x, y und z. Die Massemomente in Bezug auf drei Gerade, die durch den gesuchten Bunkt parallel zu den genannten Achsen gelegt werden, sind dann nach Lehrsat (123)

$$\mathfrak{A} + Mz^2$$
, $\mathfrak{B} + Mz^2$, \mathfrak{G}

und da diese alle gleich sein muffen, wenn der gesuchte Punkt die ver- langte Eigenschaft besitzen soll, so hat man

$$\mathfrak{A} = \mathfrak{B}$$
 , $\mathfrak{C} - \mathfrak{A} = Mz^2 = \mathfrak{C} - \mathfrak{B}$,

und daraus ergibt sich

$$\mathbf{z}_{i}=\pm\sqrt{\frac{\mathbf{G}-\mathbf{M}}{\mathbf{M}}}$$

als die gesuchte Entfernung jemes Punktes vom Anfange ber Coordinaten. Dieser Ausbruck sett als Bedingung seiner Möglichkeit voraus, daß S > A ift, und es kann bemnach die Bedingung für das Borbandensein von Punkten, in denen alle Gerade Hauptachsen sind, sibereinstimmend mit dem, was schon in §. 165 bemerkt wurde, dahin ausgesprochen werden: Die Massemomente in Bezug auf zwei Hauptachsen im Mittelpunkte der Masse müssen gleich und kleiner sein als das für die dritte Hauptachse. Ift diese Bedingung erfüllt, so gibt es, wie der vorhergehende Werth von z, zeigt, immer zwei solcher Punkte auf der britten oder einzzelnen Hauptachse (da in der Gbene der beiden andern offendar alle Geraden Hauptachsen sind) und zwar in gleichen Abständen vom Schwerpunkte.

Sind alle drei Massemomente A, B und S einander gleich, so wird z, = 0; der Mittelpunkt der Masse ist dann der einzige Punkt des Systems, in welchem alle Geraden Hauptachsen sind, wie es beim Würfel und der Kugel offenbar der Fall ist.

§. 168.

Das Massemoment eines stetigen Systems in Bezug auf eine als Achse ber z genommene Gerade wird nach §. 160 (114 und 115) allgemein burch eines ber breifachen Integrale:

900 =
$$\int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \int_{y_0}^{Z} dz \cdot q(x^2 + y^2)$$

ober

$$\mathfrak{M} = \int_{\omega_0}^{\omega} d\omega \cdot \int_{\vartheta_0}^{\vartheta} d\vartheta \cdot \int_{r_0}^{r} dr \cdot q r^4 \sin^3\vartheta$$

gefunden, und zwar durch ersteres in Function der rechtwinkligen Coorsbinaten x, y, z, durch letteres in Function der Polarcoordinaten ω , \Im , r oder der diesen Coordinaten zukommenden Grenzwerkhe. Wir haben ferner gesehen, daß es genügt, die Massemmente in Bezug auf die Hauptachsen im Schwerpunkte des gegebenen Spstems unmittelbar durch die vorstehenden Formeln zu bestimmen, weil mit diesen Masse-Womenten das Massemoment desselben Spstems in Bezug auf sede andere Drehungsachse nach der Gleichung (123) leicht berechnet werden kann; ich werde mich desphalb auch für die Anwendung der obigen

Ausbrude auf die Bestimmung der genannten Massemomente beschränten und zwar für homogene oder in allen Theilen gleich bichte Körper, so daß q eine unveränderliche Größe ist.

Sei zuerst ein rechtwinkliges Parallelepiped gegeben und bie Länge seiner drei Kanten durch a, b, c bezeichnet. In diesem Körper sind die Hauptachsen im Mittelpunkte offenbar zu den Kanten parallel; denn nimmt man den Mittelpunkt als Anfang der Coordinaten und zwar die Achse der x parallel zur Kante a, die der y zur b, die der z zur c, so hat man, wie leicht zu sehen ist,

$$\Sigma. mxy = q \int_{-\frac{1}{4}a}^{+\frac{1}{4}a} \int_{-\frac{1}{4}b}^{+\frac{1}{4}b} \int_{-\frac{1}{4}c}^{+\frac{1}{4}c} dz. xy = 0$$

$$\Sigma. mxz = q \int_{-\frac{1}{4}a}^{+\frac{1}{4}a} \int_{-\frac{1}{4}b}^{+\frac{1}{4}b} \int_{-\frac{1}{4}c}^{+\frac{1}{4}c} dz. xz = 0$$

$$\Sigma. myz = q \int_{-\frac{1}{4}a}^{+\frac{1}{4}a} \int_{-\frac{1}{4}b}^{+\frac{1}{4}b} \int_{-\frac{1}{4}c}^{+\frac{1}{4}c} dz. yz = 0$$

$$\sum. myz = q \int_{-\frac{1}{4}a}^{+\frac{1}{4}a} \int_{-\frac{1}{4}b}^{+\frac{1}{4}b} \int_{-\frac{1}{4}c}^{+\frac{1}{4}c} dz. yz = 0$$

und schließt aus biesen Ausbruden ferner, baß auch in jedem andern Puntte bieser Achsen brei zu den Kanten parallele Gerade Hauptachsen find. Für bas Massemoment G in Bezug auf die Achse der z hat man

$$\mathbf{E} = q \int_{-\frac{1}{4}a}^{+\frac{1}{4}a} \int_{-\frac{1}{4}b}^{+\frac{1}{4}b} \int_{-\frac{1}{4}c}^{+\frac{1}{4}c} dz \cdot x^{2} + q \int_{-\frac{1}{4}a}^{+\frac{1}{4}a} \int_{-\frac{1}{4}b}^{+\frac{1}{4}b} \int_{-\frac{1}{4}c}^{+\frac{1}{4}c} dz \cdot y^{2}$$

$$= \frac{1}{4} qabc(a^{2} + b^{2}) :$$

bezeichnet man also die Maffe qabe bes Parallelepipebs wieder mit M, so ergeben fich nach ben Regeln ber Symmetrie

$$\mathbf{S} = \frac{1}{11} \mathbf{M} (a^2 + b^2)$$
, $\mathbf{S} = \frac{1}{11} \mathbf{M} (a^2 + c^2)$, $\mathbf{S} = \frac{1}{11} \mathbf{M} (b^2 + c^2)$ als Werthe der Massemmente \mathbf{S} , \mathbf{S} , \mathbf{S} in Bezug auf die drei natürlichen Drehungsachsen des Körpers. Wenn man $a > b$ und $b > c$ hat, so ist das erste das größte, das letzte das Keinste derselben und dieses dann auch überhaupt das Keinste Massemment, welches ein Parallelepiped erhalten kann.

Mit den eben gefundenen Werthen erhalt man fur das Daffe-Moment in Bezug auf eine Drebungsachse, welche mit den obigen Haupt = ober Coordinatenachsen ober mit den Kanten bes Parallelepi= peds die Winkel α , β , γ bildet und um k Längeneinheiten von dem Wittelpunkte entfernt ist, ben Ausbruck:

$$\mathbf{M} = \frac{1}{15} \, \mathbf{M} \, [(\mathbf{a}^2 + \mathbf{b}^2) \cos^2 \gamma + (\mathbf{a}^2 + \mathbf{c}^2) \cos^2 \beta + (\mathbf{b}^2 + \mathbf{c}^2) \cos^2 \alpha \,] \\ + \, \mathbf{M} \, \mathbf{k}^2 \, .$$

Für eine Diagonale z. B. hat man, $a^2 + b^2 + c^2 = d^2$ gesett,

$$\cos^2\alpha = \frac{a^2}{d^2} \ , \ \cos^2\beta = \frac{b^2}{d^2} \ , \ \cos^2\gamma = \frac{c^2}{d^2} \ , \ k=0 \ ,$$

und bamit wird

$$\mathfrak{M} = \frac{1}{6} \, \mathtt{M} \, \frac{\mathtt{a}^2 \, \mathtt{b}^2 + \mathtt{a}^2 \, \mathtt{c}^2 + \mathtt{b}^2 \, \mathtt{c}^2}{\mathtt{a}^2 + \mathtt{b}^2 + \mathtt{c}^2} \; .$$

Soll bagegen bie Rante o felbst Drehungsachse sein, so ist

$$\alpha = \frac{1}{4}\pi$$
, $\beta = \frac{1}{4}\pi$, $\gamma = 0$ ober $= \pi$, $k^2 = \frac{1}{4}(a^2 + b^2)$,

und baburch ergibt sich einfach

$$\mathfrak{M} = \frac{1}{8} \, \mathbb{M} \left(a^2 + b^2 \right) \,,$$

woraus wieder ähnliche Ausbrude für bie beiben andern Kanten ab= geleitet werben konnen.

Diese Werthe können uns nun dazu dienen, die Lage der Haupt-Achsen für den Mittelpunkt der Kante c zu bestimmen. Legen wir dazu durch diesen Punkt drei Coordinatenachsen, von denen die der z' mit dieser Kante selbst zusammenfällt, die der x' parallel zur Kante a, die der y' parallel zur Kante b ist, so haben wir als Massemmente in Bezug auf diese Achsen

$$\mathfrak{A} = \frac{1}{11} M (b^2 + c^2) + \frac{1}{4} M b^2$$

$$= \frac{1}{12} M (4b^2 + c^2) ,$$

$$\mathfrak{B} = \frac{1}{12} M (a^2 + c^2) + \frac{1}{4} M a^2$$

$$= \frac{1}{12} M (4a^2 + c^2) ,$$

$$\mathfrak{C} = \frac{1}{4} M (a^2 + b^2) .$$

Ferner hat man

$$\mathbf{S} = \mathbf{q} \int_{0}^{\mathbf{a}} \mathbf{dx} \cdot \int_{0}^{\mathbf{b}} \mathbf{dy} \cdot \int_{-\frac{1}{2}c}^{+\frac{1}{2}c} \mathbf{dz} \cdot \mathbf{x} \mathbf{y} = \frac{1}{2} \mathbf{q} \mathbf{a}^{2} \mathbf{b}^{2} \mathbf{c} = \frac{1}{2} \mathbf{m} \mathbf{a} \mathbf{b} ,$$

$$\mathbf{G} = \mathbf{q} \int_{0}^{\mathbf{a}} \mathbf{dx} \cdot \int_{0}^{\mathbf{b}} \mathbf{dy} \cdot \int_{-\frac{1}{2}c}^{+\frac{1}{2}c} \mathbf{dz} \cdot \mathbf{x} \mathbf{z} = 0 ,$$

$$\mathbf{S} = \mathbf{q} \int_{0}^{\mathbf{a}} \mathbf{dx} \cdot \int_{0}^{\mathbf{b}} \mathbf{dy} \cdot \int_{-\frac{1}{2}c}^{+\frac{1}{2}c} \mathbf{dz} \cdot \mathbf{y} \mathbf{z} = 0 .$$

Die beiben letten Werthe zeigen sogleich, übereinstimmend mit den Erörterungen des §. 166, daß die Rante c selbst eine Hauptachse für ihren Mittelpunkt ist. Die Gleichung (120) für das Ellipsoid der Massemmente wird dann

$$1 = \mathfrak{A}\xi^2 + \mathfrak{B}\eta^2 + \mathfrak{C}\zeta^2 - 2\mathfrak{F}\xi\eta$$

und nimmt, wenn

$$\xi = \xi' \cos \omega - \eta' \sin \omega$$

 $\eta = \eta' \cos \omega + \xi' \sin \omega$

eingeführt wird, die Form an:

$$\begin{split} \mathbf{1} &= (\mathbf{X} \cos^2 \omega + \mathbf{B} \sin^2 \omega - 2\mathbf{F} \sin \omega \cos \omega) \xi'^2 \\ &+ (\mathbf{X} \sin^2 \omega + \mathbf{B} \cos^2 \omega + 2\mathbf{F} \sin \omega \cos \omega) \eta'^2 \\ &+ \mathbf{E} \zeta^2 - 2 [(\mathbf{X} - \mathbf{B}) \sin \omega \cos \omega + \mathbf{F} (\cos^2 \omega - \sin^2 \omega)] \xi' \eta'. \end{split}$$

Die Bedingung, daß ber Coeffizient von $\xi'\eta'$ Rull werden foll, gibt daber

$$\Re \cos 2\omega = (\Re - \mathfrak{A}) \sin 2\omega$$
, $\tan 2\omega = \frac{\Re}{\Re - \mathfrak{A}}$

ober mit ben obigen Werthen von A, 28 und F

$$tang 2\omega = \frac{3ab}{4(a^2-b^2)}.$$

Ift bemnach ABCD, Fig. 102, ber Hauptschnitt bes Parallelepipebs burch die Mitte A der Kante c, also AB = a, AC = b, und macht man AF = \frac{1}{2}a, schneibet mit AB = CE die AE ab und zieht FG parallel zu CE, dann GH parallel zu AB, so ist

$$\widehat{AB} = 2\omega$$
 , $\widehat{AB} = \frac{1}{2}\widehat{AB} = \omega$;

benn man hat

1

Ì

į

$$AE = \sqrt{a^2 - b^2},$$

$$AE : AF = AC : AG = EH,$$

$$\sqrt{a^2 - b^2} : \frac{a}{4}a = b : \sqrt{a^2 - b^2} tang 2\omega.$$

Es find bemnach AX und AY bie beiben anbern hauptachsen für ben Punkt A.

Eine fernere Anwendung berselben Formel bietet das Ellipsoid mit drei ungleichen Achsen 2a, 2b, 2c, beffen Gleichung auf ben Mittelpunkt und diese Achsen bezogen, die Form hat:

$$\frac{x^2}{a^2} + \frac{y^2}{b^2} + \frac{z^2}{c^2} = 1 \quad \text{ober} \quad x'^2 + y'^2 + z'^2 = 1 \ .$$

Daß diese geometrischen Achsen auch die natürlichen Drehungsachsen find, liegt auf ber Hand; man hat übrigens auch sogleich

$$\begin{split} \Sigma \cdot mxy &= q \int_{-a}^{+a} \int_{-b\sqrt{1-x^2}}^{+b\sqrt{1-x^2}} \int_{-c\sqrt{1-x^2-y^2}}^{a+c\sqrt{1-x^2-y^2}} \cdot xy \\ &= 2qc \int_{-a}^{+a} \int_{-b\sqrt{1-x^2}}^{+b\sqrt{1-x^2}} xy \sqrt{1-\frac{x^2}{a^2}-\frac{y^2}{b^2}} = 0 \,, \end{split}$$

alfo auch burch Vertauschung ber Achsen

$$\Sigma.mxz = 0$$
, $\Sigma.myz = 0$.

Das Massemoment S in Bezug auf die Achse der z ist dann mit den= selben Grenzen

$$\mathbf{G} = q \int_{-a}^{+a} \int_{-b\sqrt{1-x'^2}}^{+b\sqrt{1-x'^2}} \int_{-c\sqrt{1-x'^2-y'^2}}^{+c\sqrt{1-x'^2-y'^2}} \frac{dz}{-c\sqrt{1-x'^2-y'^2}} \cdot x^2 + q \int_{-a}^{+a} \int_{-b\sqrt{1-x'^2}}^{+b\sqrt{1-x'^2}} \int_{-c\sqrt{1-x'^2-y'^2}}^{+c\sqrt{1-x'^2-y'^2}} \cdot y^2 \cdot \frac{dz}{-c\sqrt{1-x'^2-y'^2}} \cdot y^2 \cdot \frac{dz}$$

Der erste Theil bieses Werthes, ber mit C1 bezeichnet werben soll, gibt zuerst, wenn man 1 — x2 burch u2 ersest,

$$\mathbf{C}_{i} = 2qc \int_{-a}^{+a} dx \cdot x^{2} \int_{-bu}^{+bu} \sqrt{u^{2} - \frac{y^{2}}{b^{2}}},$$

und ba man, wie schon öfter abgeleitet worben,

$$\int_{-bu}^{+bu} \sqrt{u^2 - \frac{y^2}{b^2}} = \frac{1}{2}\pi b u^2 = \frac{1}{2}\pi b \left(1 - \frac{x^2}{a^2}\right)$$

bat, so folgt

$$\mathbf{G}_{1} = \pi q b c \int_{-a}^{+a} dx \cdot x^{2} \left(1 - \frac{x^{2}}{a^{2}}\right) = \frac{4}{15} \pi q a^{3} b c$$

$$= \frac{1}{5} M a^{2},$$

wo M = ‡πabc bie Maffe bes Ellipsoibs vorstellt.

Auf diefelbe Weise läßt sich dann auch der zweite Theil **C**2 des Werthes von **C** sinden; einfacher aber kommt man dazu, wenn man die Veränderlichen oder vielmehr die Ordnung in der Integration ändert; denn man hat offendar auch

$$\textbf{E}_2 = q \int_{-b}^{+b} \int_{-a\sqrt{1-y'^2}}^{+a\sqrt{1-y'^2}} \int_{-c\sqrt{1-y'^2-x'^2}}^{+c\sqrt{1-y'^2-x'^2}} y^2$$

und schließt baraus, bag nur ein Tausch zwischen b und a im ersten Theile G4 vorzunehmen ift, um ben zweiten zu erhalten.

Daburch ergibt fich fogleich

$$G_2 = \frac{4}{15}\pi qab^3c = \frac{4}{5}Mb^2$$

unb

$$\mathbf{E} = \mathbf{E_1} + \mathbf{E_2} = \frac{1}{5} \mathbf{M} (a^2 + b^2),$$

und baraus ift wieder leicht zu schließen, baß man auch haben wird

$$\mathfrak{A} = 4 M (b^2 + c^2)$$
, $\mathfrak{B} = 4 M (a^2 + c^2)$.

In Bezug auf bie burch ben Endpunkt ber größten Achse 2a, parallel zur kleinsten 2c, gezogene Tangente hat man baber

$$\mathbf{M} = \mathbf{C} + \mathbf{M}\mathbf{a}^2 = \frac{1}{2}\mathbf{M}(6\mathbf{a}^2 + \mathbf{b}^2)$$
.

Für ein Umbrehung sellipsoid, beffen geometrische Achse die Achse 2c ber erzeugenden Ellipse ift, wird a = b, und baber nuch

$$\mathfrak{A} = \mathfrak{B} = \mathfrak{t} \, \mathbb{M} \, (a^2 + c^2) \, ;$$

das dritte Massemoment in Bezug auf die geometrische Umdrehungsachse wird dagegen einfach

 $\mathfrak{G} = \frac{1}{2} M a^2$

und ift das kleinste Massemoment für den Mittelpunkt, wie für jeden andern, wenn a < c.

Das Elipsoid geht in eine Kugel über, wenn a = b = c = r wird, und man hat als Massemoment für jeden Durchmesser:

woraus sofort

$$\mathfrak{M} = \mathfrak{A} + Mr^2 = \frac{1}{5}Mr^2$$

als Massemoment in Bezug auf eine Tangente folgt. Für eine hohle Rugel endlich, beren Halbmesser R und r sind, sindet man, wenn in dem vorstehenden Werthe von A die Masse M durch $\frac{1}{4}\pi q R^3$ ersett wird,

$$\mathfrak{A} = \frac{8}{16}\pi q (R^5 - r^5)$$

und, um bie Maffe wieber als Factor einzuführen, in anderer Form

$$\mathbf{M} = \frac{4}{3}\pi q (\mathbf{R}^3 - \mathbf{r}^3) \cdot \frac{2}{5} \frac{\mathbf{R}^5 - \mathbf{r}^5}{\mathbf{R}^3 - \mathbf{r}^3} = \frac{2}{5} \mathbf{M} \frac{\mathbf{R}^5 - \mathbf{r}^5}{\mathbf{R}^3 - \mathbf{r}^3}$$

als Maffemoment für einen beliebigen Durchmeffer.

Aus bem in Polarcoordinaten ausgebrückten Werthe von Me zieht man eine einfache Formel für alle von Umbrehungsflächen begrenzte Körper, in Bezug auf die geometrische Umbrehungsachse.

Rimmt man nämlich biese Achse als Achse ber z, so werben bie Grenzen von ω unabhängig von ben übrigen Beränderlichen und sind 0 und 2π ; ber Ausbruck (115) nimmt daher die Form an:

$$\mathbf{M} = 2\pi q \int_{\mathbf{r}_0}^{\mathbf{r}} d\mathbf{r} \cdot \int_{\mathbf{r}_0}^{\mathbf{r}} d\mathbf{r} \cdot \mathbf{r}^{\mathbf{r}} \sin^3 \mathbf{r} .$$

Es ift aber auch

$$r\cos\vartheta = z \quad , \qquad -r\sin\vartheta = \frac{dz}{d\vartheta} \quad , \qquad r^2\sin^2\vartheta = r,^2 \; ,$$

$$r^2 = r,^2 + z^2 \quad , \qquad r = r, \frac{dr,}{dr} \; ,$$

und bemnach hat man

In biesen Ausbruden stellt, wie man sieht, r, die Entfernung eines Punktes von der Drehungsachse und z dessen Abstand von der Sbene der xy vor; man kann deshalb die r, durch x ersetzen und die Lage eines Punktes durch seinen Ort in der erzeugenden Curve zwischen den Beränderlichen x und z ausbruden, von denen die lettere als die unabhängige genommen werden soll, so daß die Gleichung der erzeugenden Curve die Form:

$$x = f(z)$$

annimmt. Sind dann mit der Beachtung, daß die z abnehmen, wenn die I wachsen, z und zo die Grenzwerthe von z, welche den Grenzwerthen In und I entsprechen, so hat man für einen vollen (massiwen) Umdrehungskörper

$$\mathbf{MR} = 2\pi q \int_{z_0}^{z} dz \cdot \int_{0}^{f(z)} dx \cdot x^{8} = \frac{1}{2}\pi q \int_{z_0}^{z} dz \cdot [f(z)]^{4}.$$

Für einen hohlen dagegen, welcher von zwei Umbrehungeflächen begrenzt wird, beren Gleichungen

$$x_1 = f_1(z)$$
, $x_0 = f_0(z)$

find, findet man baraus ben Ausbruck:

$$\mathbf{DR} = 2\pi q \int_{z_0}^{z} dz \cdot \int_{x_0}^{x_1} dx \cdot x^3 = \frac{1}{2}\pi q \int_{z_0}^{z} dz \cdot (x_1^4 - x_0^4) ,$$

in welchem man zur Abkurzung x_1 und x_0 statt $f_1(z)$ und $f_0(z)$ beibehalten hat.

S. 171.

Ift z. B. bie erzeugenbe Linie eine Gerabe, welche ben Wintel y mit ber Achse ber z bilbet und burch bie man eine Regelfläche erhält, so kann bie Gleichung berselben bie Form:

$$z = r + z lang \gamma$$

erhalten, und man sindet damit zwischen den Grenzen h und 0 für z als Massemoment eines senkrecht zur Achse abgeschnittenen vollen Resgels in Bezug auf die mit der geometrischen Achse zusammenfallende Hauptachse

$$\mathbf{\mathfrak{E}} = \frac{1}{2}\pi q \int_0^h dz \cdot (r + z \, lang \, \gamma)^4$$
$$= \frac{1}{10}\pi q \frac{(r + h \, lang \, \gamma)^5 - r^5}{tang \, \gamma},$$

ober wenn man nun

$$r + h \, lang \, \gamma = R$$
 , $lang \, \gamma = \frac{R - r}{h}$

fest, in einfacherer Form:

$$\label{eq:Karlinder} \mathbf{E} = \frac{1}{10} \pi \, q \, h \frac{R^5 - r^5}{R - r} = \frac{3}{10} \, \mathbf{M} \, \frac{R^5 - r^5}{R^3 - r^3} \; ,$$

ba, wie man weiß, die Maffe M eines solchen Regels burch

$$\mathbf{M} = \frac{1}{3}\pi qh(R^2 + Rr + r^2) = \frac{1}{3}\pi qh\frac{R^3 - r^3}{R - r}$$

ausgebrudt wirb.

Soll ber Regel ein fpiger sein, so wirb r = 0 und

$$\mathbf{G} = \frac{1}{10} \pi q h R^4 = \frac{3}{10} M R^2$$
;

für einen Cylinder bagegen hat man R = r, und wenn man ben gemeinschaftlichen Factor R - r im Zähler und Renner bes obigen Werthes von C entfernt und bann erft R für r seht, so findet man

$$6 = \frac{1}{4}\pi q h R^4 = \frac{1}{4}M R^2$$

wo bann M immer die Daffe bes entsprechenden Körpers vorftellt.

Bergleichen wir nach biesen Werthen die Massemomente eines Regels, einer Rugel und eines Cylinders unter der Boraussehung, daß die Massen und Halbmesser bieser Körper gleich sind, so verhalten sich bieselben wie 3:4:5. Haben diese Körper aber gleiche Dichte, gleiche Durchmesser und Höhen, in welchem Falle sich ihre Massen bekanntlich wie 1:2:3 verhalten, so hat man

als das Berhältniß ihrer Maffemomente in Bezug auf ihre geometrische Achsen.

Bezeichnet man ferner ben außern und innern Halbmeffer eines hohlen Cylinbers mit R, und Ro, so hat man für die geometrifche Achse bas Massemment

$$\mathbf{G} = \frac{1}{4}\pi q h (R_1^4 - R_0^4) = \frac{1}{4}M (R_1^2 + R_0^2)$$

und für ben Fall, daß ber Unterschied ber beiben halbmeffer gegen ben mittleren halbmeffer $R=\frac{1}{4}(R_4+R_0)$ sehr Mein ift, kann man

$$R_1 = R + \delta$$
 , $R_0 = R - \delta$

seten und de gegen Re vernachlässigen, wodurch fich einfach

$$\mathbf{G} = \mathbf{M}\mathbf{R}^2$$

ergibt, so daß das Massemoment sehr nahe dasselbe ift, als wenn bie ganze Masse in dem Endpunkte des mittleren Halbmessers vereinigt wäre.

Das Massemoment eines Cylinders in Bezug auf eine zur geometrischen Achse senktechte Hauptachse kann nur mittels des allgemeinen Werthes von MR gefunden werden. Nimmt man dazu diese Hauptsuchse wieder als Achse der z, die geometrische Achse als Achse der z und den Ansangspunkt der Coordinaten in der Mitte derselben, so hat man

$$z=\pm\sqrt{r^2-y^2}\,,$$

und bamit wird bas Massemoment C

$$\mathbf{E} = 2q \int_{-\frac{1}{2}h}^{+\frac{1}{2}h} dx \cdot x^{2} \int_{-r}^{+} dy \cdot \sqrt{r^{2} - y^{2}} + 2q \int_{-\frac{1}{2}h}^{+\frac{1}{2}h} \int_{-r}^{+r} dy \cdot y^{2} \sqrt{r^{2} - y^{2}}$$

$$= \frac{1}{12} \pi q h r^2 (h^2 + 3r^2) = \frac{1}{12} M (h^2 + 3r^2).$$

Für einen im Verhältniß zu seiner Länge sehr bunnen Cylinder kann man $\frac{3\,r^2}{h^2}$ gegen 1 vernachlässigen und sindet

$$C = \frac{1}{12} M h^2$$

als angenäherten Ausbruck für bas betreffende Maffemoment.

§. 172.

Sei noch eine halbe Ellipse als Erzeugende genommen, um bas Maffemoment bes Umbrehungsellipsoids in Bezug auf die geometrische Umdrehungsachse unmittelbar abzuleiten. Die Gleichung biefer Curve wird die Form:

$$\frac{x^2}{a^2} + \frac{z^2}{c^2} = 1$$
 over $x'^2 + z'^2 = 1$

annehmen, und bamit hat man

$$\mathbf{E} = 2\pi q \int_{-c}^{+c} \int_{0}^{a\sqrt{1-z'^{2}}} dx \quad x^{3} = \frac{1}{2}\pi q a^{4} \int_{-c}^{+c} \left(1 - \frac{z^{2}}{c^{2}}\right)^{2};$$

bie weitere Ausführung gibt

$$\mathbf{G} = \frac{1}{15}\pi q a^4 c = \frac{1}{5}Ma^2 ,$$

wie oben gefunden wurde.

Ift a bie größere von ben beiben Achsen ber erzeugenden Elipse, so ist das Massemoment Egrößer als jedes Massemoment A-1M (a²+c²) in Bezug auf irgend eine durch den Mittelpunkt gehende, zur Achse c senkrechte Gerade. Es sind also bei dem abgeplatteten Umbrehungs=Elipsoid alle Bedingungen für das Vorhandensein eines Punktes, in welchem jede beliedige Gerade eine Hauptachse ist, erfüllt, und es gibt, wie oben gezeigt wurde, zwei solche Punkte auf der Keinen Achse c. Die Entserung z dieser Punkte vom Mittelpunkte wird nach (127) durch den Werth:

$$s = \pm \sqrt{\frac{C - M}{M}} = \pm \sqrt{\frac{1}{5}(a^2 - c^2)}$$

ausgebrückt, welchem man auch bie Form:

$$z = \frac{1}{5}$$
a e $\sqrt{5} = 0,4472...$ a e

geben kann, wenn man die absolute Excentricität $\sqrt{a^2-c^2}$ burch die relative o exsept.

§. 173.

Bulett foll noch bas Massemment eines von Augelflächen begrenzten linsenförmigen Körpers, wie ihn Fig. 103 im Durchsschnitte zeigt und wie man sie gewöhnlich als Penbel an den Uhren anwendet, und zwar einmal in Bezug auf die geometrische Umbrehungsachse DE und dann in Bezug auf einen Durchmesser AB bes größten Kreises abgeleitet und dasselbe für gegebene Zahlenwerthe berechnet werden.

Rimmt man zuerst wieder die geometrische Achse als Achse der z, so ist die Gleichung des Kreisbogens AEB, dessen Mittelpunkt in O und dessen Halbmesser R set, wenn man CE = CD = h set,

$$x^2 = h(2R - h) - 2(R - h)z - z^2$$

ober ba man auch hat

$$\overline{AC}^2 = r^2 = h(2R - h)$$
, $R = \frac{r^2 + h^2}{2h}$, $R - h = \frac{r^2 - h^2}{2h}$,

mit ben unmittelbar Gegebenen r und h

$$x^2 = r^2 - \frac{r^2 - h^2}{h}z - z^2$$
.

Für das Massemoment sin Bezug auf die Achse der z findet man damit und mit der Beachtung, daß die Grenzen von z nicht h und — h, sondern nur h und O sein können und daß das Integral zwischen diesen Grenzen mit 2 multiplicirt werden muß,

$$\mathbf{G} = \pi q \int_{0}^{h} dz \cdot \left(r^{2} - \frac{r^{2} - h^{2}}{h} \cdot s - z^{2}\right)^{2},$$

woraus sich burch weitere Entwickelung und Integration ber Werth:

$$\mathbf{6} = \frac{1}{10} \pi q h (10r^4 + 5r^2h^2 + h^4)$$

ergibt, welchem man auch bie Form

geben tann, ba man als Daffe bes gangen Körpers

$$M = \frac{1}{4}\pi qh(3r^2 + h^2)$$

erhålt.

Soll nun der Durchmesser AB Drehungsachse sein, so wird man, um die allgemeine Formel (113) anwenden zu konnen, die Gleichung der begrenzenden Fläche unter die Form bringen:

$$x^2 + y^2 + z^2 = r^2 - \frac{r^2 - h^2}{h}x = r^2 - h'x$$

und erbalt baburch

ober wenn man $\sqrt{r^2 - h'x - x^2}$ burch r, erfest und die Integration in Bezug auf z ausführt,

$$\mathbf{G}_{1} = 4q \int_{0}^{h} dx \cdot x^{2} \int_{-r_{r}}^{+r_{r}} \sqrt{r_{r}^{2} - y^{2}} + 4q \int_{0}^{h} dx \cdot \int_{-r_{r}}^{+r_{r}} y^{2} \sqrt{r_{r}^{2} - y^{2}}.$$

Rach früher vorgekommenen abnlichen Ausbruden hat man aber

$$\int_{-\mathbf{r}_{i}}^{+\mathbf{r}_{i}} \sqrt{\mathbf{r}_{i}^{2}-\mathbf{y}^{2}} = \frac{1}{2}\pi\mathbf{r}_{i}^{2} , \quad \int_{-\mathbf{r}_{i}}^{+\mathbf{r}_{i}} \mathbf{y}^{2} \sqrt{\mathbf{r}_{i}^{2}-\mathbf{y}^{2}} = \frac{1}{8}\pi\mathbf{r}_{i}^{4}$$

und bringt baburch ben Werth von C, auf bie Form:

$$\mathfrak{E}_{4} = 2\pi q \int_{0}^{h} dx \cdot x^{2} (r^{2} - h' x - x^{2}) + \frac{1}{2}\pi q \int_{0}^{h} dx \cdot (r^{2} - h' x - x^{2})^{2}$$

worin bas zweite Glieb offenbar bis auf ben Coeffizienten 4 mit bem Werthe in Bezug auf die Achse DE übereinstimmt und bemnach

$$\frac{1}{60}\pi qh(10r^4+5r^2h^2+h^4)$$

gibt. Der erfte Theil bagegen wird nach einigen Reductionen, $\frac{1}{2}\pi \pi q h (5 r^2 h^2 + 3 h^4)$,

und man erhalt damit als Werth bes gangen Maffemomentes,

$$\mathbf{G}_4 = \frac{1}{66}\pi q h (10r^4 + 15r^2 h^2 + 7h^4)$$

ober mit bem früheren Ausbrucke für bie Maffe M bes Körpers

$$\mathbf{G}_{i} = \frac{1}{20} \, \mathbf{M} \, \frac{10 \, \mathbf{r}^{4} + 15 \, \mathbf{r}^{2} \, \mathbf{h}^{2} + 7 \, \mathbf{h}^{4}}{3 \, \mathbf{r}^{2} + \mathbf{h}^{2}} \, .$$

Man fieht leicht, daß biefer Werth viel fleiner ift, als ber vorher in Bezug auf bie Achse DE gefundene.

S. 174.

Was nun die Berechnung ber Massemomente betrifft, so hat man babei hauptsächlich auf die verschiebenen Einheiten zu achten, von welchen die Einheit der Massemomente abhängt. Für diese letztere Einheit haben wir das Meterkilogramm angenommen, und es ist deshalb am einfachsten, die Masse in das Gewicht zu verwandeln, oder was auf dasselbe hinauskommt, statt der Dichte das spezisische Gewicht einzuführen, so daß ber Ausbruck:

$$\mathfrak{M} = M r^2 \quad \text{in} \quad P \frac{r^2}{g}$$

übergeht, worin nun P in Kilogramm und die Länge r sowie die Besichleunigung g in Wetern auszubrücken find.

Will man bagegen nicht erst bie Masse ober bas Gewicht, sonbern unmittelbar ben burch bie Längenausbehnungen ausgedrückten Werth von MR, 3. B. ben Ausdruck:

$$\mathbf{E} = \frac{1}{2} \pi q h r^4 = \frac{1}{2} \pi p \frac{h}{g} r^2$$

berechnen, so kann man entweber alles in Meter ansbrücken und für p bas 1000 fache spezissische Gewicht nehmen, ober man kann brei von ben auf die Längeneinheit bezogenen Factoren in Decimeter und die beiben andern, sowie die Beschleunigung g in Meter nehmen ober endlich alle diese Größen in Decimeter berechnen, wodurch man Decimeterkilogramm erhält, und das erhaltene Ergebnis durch 10 bivibiren.

Bei kleinen Körpern werden indessen bie Zahlenwerthe, welche die Massemomente ausdrücken, sehr klein, wenn sie auf die obengenannte Einheit, das Meterkilogramm, bezogen werden; man kann dann die Massemomente und die drehenden Kräfte durch Centimetergramm ausdrücken, und dazu genügt es für die Berechnung, alle Längen in Centimeter zu nehmen, da das spezisische Sewicht eines Stosses zugleich das absolute Sewicht von einem Kubikentimeter desselben, in Gramm ausgedrückt, angibt. Zur Bergleichung hat man dann

$$1^{\text{Mkgr}} = 10^{\text{Dmkgr}} = 100000^{\text{Cmgr}}$$

Nach biesen Bemerkungen sindet man also für eine Linse von Blei, beren Durchmesser $2r=25^{\circ m}$ und beren Dicke $2h=6^{\circ m}$ beträgt, wenn das spezisische Gewicht p gleich 11,35 angenommen wird, das

Maffemoment in Bezug auf die geometrische Achse in Decimeterkilogramm ausgebrückt:

$$\mathbf{S} = \frac{1}{30}\pi.11,35 \frac{0,3(10.1,25^4 + 5.1,25^2.0,3^2 + 0,3^4)}{98,09}$$
$$= 0^{\text{Dmkgr}},091336.$$

Auf die ursprüngliche Einheit bezogen ist also $= 0^{\text{Mkgr}}$, 0091336 und in Sentimetergramm gemessen $= 913^{\text{Cmgr}}$, 36.

In Bezug auf den Durchmeffer AB findet man ebenso bas Maffe= Moment I in Gentimetergramm :

$$\mathfrak{A} = \frac{1}{60}\pi.11,35.3 \frac{10.12,5^4 + 15.12,5^2.3^2 + 7.3^4}{980,9}$$
$$= 488^{\text{Creff}},58,$$

also auch **A** = 0, 0048858. Dieses Massemment ist bemnach nur wenig mehr als halb so groß als bas vorhergehende.

Go gibt übrigens für unsern linsenförmigen Körper, wie beim Umbrehungsellipsoib, auf ber Achse DE zwei Punkte, in welchen jebe Gerade eine Hauptachse ift. 'Ihre Lage wird nach ber Gleichung (127):

$$z = \pm \sqrt{6 - 4}$$

und mit den im vorhergehenden S. gefundenen allgemeinen Werthen von E und A ober C4 burch den Ausbruck:

$$z = \pm \frac{1}{2} \sqrt{\frac{2r^4 - r^2h^2 - h^4}{3r^2 + h^2}} = \pm \frac{1}{2} \sqrt{\frac{(2r^2 + h^2)(r^2 - h^2)}{3r^2 + h^2}}$$

bestimmt, welcher für sehr kleine Werthe von h im Bergleich zu benen von r fehr nahe auf

$$z = \pm \frac{1}{6} r \sqrt{6}$$

zurudtommt. Mit ben Zahlenwerthen $r=12^{cm}, 5$, $h=3^{cm}$ findet man mit hinreichender Genaufgkeit

$$z = \pm 4,983.$$

Diefe Punkte liegen bemnach in unferm Falle außerhalb bes Körpers. Deder, Sanbbud ber Dechanit II.

§. 175.

Die ein fach fte brebenbe Bewegung wird ftatthaben, wenn sich alle Rrafte, welche an bem Spstem thatig find, in jedem Angensblicke bas Gleichgewicht halten, also wenn sowohl die Refultirende R ber förbernden Krafte, als das resultirende Moment Mn fur irgend einen Punkt der festen Drehungsachse Rull ist; benn die allgemeine Gleichung (113) gibt fur diesen Vall

$$\frac{\mathrm{d}\varphi}{\mathrm{d}t}=0 \quad , \quad \varphi=\varphi_0 \; ;$$

bie Winkelgeschwindigkeit ber brebenben Bewegung ift alfo unveranderlich und biefe Bewegung felbft bemnach eine gleichformige.

Man sieht aber aus berselben Gleichung, daß dieses noch stattsinden muß, wenn auch die förbernde Resultirende nicht Rull ist, und
selbst wenn die beiben Componenten Mx und Mx der drehenden Resultirenden Mn — die Drehungsachse immer als Achse der z vorausgesetzt —
oder allgemein, wenn die beiden drehenden Componenten, deren Achsen
zur Drehungsachse sentrecht sind, beliedige Werthe haben; denn die
einzige Bedingung für die gleichsörmige Bewegung ist, das das Moment:

$$\Sigma.M_Z = \Sigma.(Yx - Xy) = \Sigma.P(x \cos \widehat{Py} - y \cos \widehat{Px})$$

Null ist und bleibt, wobei jedoch vorausgesetzt ist, daß durch den von jenen Kräften und von der Bewegung selbst erzeugten Druck auf die Achse keine Widerstände, also namentlich keine Reibung hervorgerusen wird, und daß auch die den Körper umgebenden Flüssigkeiten keinen Widerstand verursachen.

Der Druck, welchen bie Drehungsachse bei bieser Bewegung zu erleiben hat, besteht bann aus ben förbernben Componenten:

$${\cal Z}$$
 Z , ${\cal Z}$ X + ${\varphi_0}^2$ ${\cal Z}$. m x , ${\cal Z}$ Y + ${\varphi_0}^2$ ${\cal Z}$. m y und aus den drehenden Wirtungen :

$$\Sigma . M_X + \varphi_0^2 \Sigma . m_X z$$
, $\Sigma . M_X + \varphi_0^2 \Sigma . m_Y z$

und wird für eine natürliche Drehungsachse ober eine hauptachse im Schwerpunkte von ber Geschwindigkeit ber Bewegung unabhängig.

So wird fich ein schwerer Körper um jebe in ihrer Lage festgehaltene Gerade, welche burch seinen Schwerpunkt geht, gleichförmig bewegen, wenn keine Reibung stattfindet, weil in diesem Falle die Summe der drehenden Kräfte für jebe Achse Rull wird. Ist diese Achse zugleich eine hauptachse, so reduzirt sich ber Druck, welcher auf vieselbe ausgeübt wird, auf bas Gewicht bes Körpers und kann in einen senkrecht und in einen parallel zur Achse gerichteten Druck zerlegt werben. Hat baher die Drehungsachse eine wagrechte, zur Richtung ber Schwere senkrechte Lage, so wird ber lettere Druck Rull und ber erstere allein bem Gewichte bes gegebenen Körpers gleich.

Unter bieser lettern Voraussetzung kann die Bewegung auch mit Berücksichtigung der Reibung einfach untersucht und ausgedrückt werden, weil dieser Widerstand wie der Druck während der Bewegung unversändert bleibt. Findet die Reibung z. B. an einem Kreisumfange (Zapken) statt, bessen Halbmesser rift, so wird ihre drehende Wirkung nach S. 133 durch

$$rQ\frac{f}{\sqrt{1+f^2}}=rQ\sin\varrho$$

ausgebrückt, wenn Q bas Gewicht bes gegebenen Körpers, f ber Reisbungscoeffizient zwischen bem betreffenden Kreistumfange und ber Unterslage, auf welche jener sich stützt, und e ber Reibungswinkel ift, für ben man hat

$$tang \varrho = f$$
.

Die Gleichung ber Bewegung wird bemnach

ķ

Í

ı

$$\Sigma \cdot mr^2 \frac{d\varphi}{dt} = -Qr \sin \varrho$$
,

also die Bewegung selbst eine gleichförmig verzögerte. Man zieht aus biefer Gleichung am Ende ber Zeit t die Winkelgeschwindigkeit:

$$arphi = arphi_0 - rac{\operatorname{Qr} \sin arrho}{\operatorname{m}} t$$
 ,

umb für die Zeit, während welcher die Bewegung noch dauert, ober nach welcher die Winkelgeschwindigkeit Rull geworden ift, findet man

$$T = \frac{\varphi_0 \, \mathfrak{M}}{\operatorname{Qr} \, \sin \varrho} \; .$$

Die Bewegung dauert demnach bei gleicher anfänglicher Winkelgeschwinsbigkeit und bei gleichem Berhältniffe zwischen Druck und Reibung um so länger, je größer bas Massemoment bes Körpers im Bershältniß zu seinem Gewichte und je kleiner ber halbsmesser bes sich reibenben Kreisumfanges (je bunner ber Bapfen) ift.

S. 176.

Im Allgemeinen liegt es auf ber Hand, daß die brehende Betwegung immer eine gleichförmig veränderte sein wird, sobald die brehende Kraft Mz von der Bewegung selbst unabhängig ist, da in allen diesen Källen die allgemeine Gleichung:

$$\frac{d\varphi}{dt} = \frac{M_z}{m}$$

auf bie Bewegungsgesete:

$$\varphi = \varphi_0 + \frac{M_Z}{200}t$$
, $\omega - \omega_0 = \varphi_0 t + \frac{1}{2} \frac{M_Z}{200}t^2$

führt, in welchen ω ben von einem bestimmten Halbmeffer in ber Zeit t beschriebenen Winkel, ω_0 und φ_0 die anfänglichen Werthe von ω und φ vorstellen, und welche, wie man sieht, ganz mit den Gesehen für die geradlinige gleichsvrmig veränderte Bewegung übereinstimmen. In der zweiten dieser Gleichungen kann man auch

$$\omega = 2n\pi$$

setzen, indem man durch n irgend eine ganze oder gebrochene Zahl ausbrückt, und zieht dann daraus den Werth:

$$\mathbf{n} = \frac{1}{2\pi} \left(\omega_0 + \varphi_0 \, \mathbf{t} + \frac{1}{2} \, \frac{\mathbf{M_2}}{\mathbf{M}} \mathbf{t}^2 \right)$$

für die Anzahl der Umdrehungen, welche in der Zeit t gemacht werden. Führt man z. B. den Werth von T aus dem vorigen S. in diesen Ausdruck ein, so ergibt sich mit der Beachtung, daß

$$M_z = -Qr \sin \varrho$$

ift, die Anzahl der Umbrehungen, welche der Körper noch macht, bis er zur Ruhe kommt,

$$n = \frac{{\varphi_0}^2}{4\pi} \cdot \frac{\mathfrak{M}}{\operatorname{Qr} \sin \varrho} ,$$

und dieser Werth nimmt insbesondere für einen Schwungring, bessen Dicke R_1-R_0 ziemlich klein ist gegen den mittleren Halbmesser $R=\frac{1}{2}(R_1+R_0)$ und für den wir in Bezug auf die geometrische Achse das Massemment sehr nahe gleich

$$MR^2 = Q\frac{R^2}{g}$$

gefunden haben, die Form an:

$$n = \frac{\varphi_0^2}{4\pi} \cdot \frac{R^2}{g \, r \sin \varrho} \; .$$

S. 177.

Gine gleichförmig beschleunigte brebende Bewegung wird man auch erhalten, wenn an ber cylinbrischen Welle eines Schwungrabes ein Gewicht P mittels eines unausbehnbaren Fabens (Seiles), welcher in vielen Umgängen um bie Welle gelegt ift, befestigt wird und bann lothrecht ober auf einer geneigten Ebene hinabfällt und zwar mit ober ohne Berücksichtigung ber Reibung. Gin solches System ift zwar strenge genommen ein veranberliches und die Bewegungen seiner verschiebenen Theile fiud unaleichartige, da bas Schwungrab und seine Welle eine brebenbe Bewegung befitt, während bas Gewicht P eine fortschreitende Bewegung hat; man kann fich aber auch die Maffe biefes Gewichtes in jedem Augenblice in den Endpuntten eines Durchmeffers der Welle in zwei gleichen Theilen vereinigt und befestigt und die von dem Gewichte herrührende bewegende Kraft an dem Umfange der Welt tangential an= greifend vorftellen und bann blos bie brebenbe Bewegung bes Schwung= rabes und ber Welle in's Auge faffen, fo bag man es nur mit biefem festen System zu thun hat.

Sei also $\mathbf{M} = \frac{\mathbf{P}}{\mathbf{g}}$ bie Masse bew bewegenden Gewichtes, \mathbf{Q} das Gewicht des Schwungrades und der Welle, \mathbf{R} der mittlere Halbmesser Schwungringes, \mathbf{r}_1 der Halbmesser der Welle, deren Massemoment wir vernachlässigen oder in dem Massemoment \mathbf{M}_1 \mathbf{R}^2 des Schwungeringes eingerechnet annehmen, und \mathbf{r}_2 der Halbmesser der beiden gleichsicken Japsen, auf welchen das Rad sich breht; ferner sei α der Winkel, welchen die Rormale zu der geneigten Ebene, auf der das Gewicht \mathbf{P} hinabgleitet, mit der Richtung der Schwere bildet, \mathbf{f} der Reibungsschesstliehn, ϱ der Reibungswinkel sür die Japsen, \mathbf{f} die entsprechende Ersahrungsgröße sür die geneigte Ebene. Die von dem Gewichte \mathbf{P} herrührende bewegende Kraft \mathbf{F} ist dann, wie in \mathbf{S} . 152

$$F = P(\sin \alpha - f'\cos \alpha)$$

und bemnach ber Druck N auf bie Achse

$$N = \sqrt{Q^2 + P^2 (\sin \alpha - f' \cos \alpha)^2 + 2PQ \cos \alpha (\sin \alpha - f' \cos \alpha)}.$$

Behalten wir statt dieses Ausbrucks die Bezeichnung N und ebenso statt bes vorhergehenden die Bezeichnung F bei und beachten, daß die brehende Wirkung der Kraft F burch Fr_1 , die der Reibung N sin ϱ an den Zapsen durch N r_2 sin ϱ gemessen wird, so sindet man als Aenberungsgeset der Winkelgeschwindigkeit einsach

$$\frac{\mathrm{d}\varphi}{\mathrm{d}t} = \frac{\mathrm{F}\,\mathrm{r_1} - \mathrm{N}\,\mathrm{r_2}\,\sin\varrho}{\mathrm{M}\,\mathrm{r_1}^2 + \mathrm{M_1}\,\mathrm{R}^2}$$

und zieht daraus unter ber Boraussehung, daß die beschleumigte Bewegung von der Ruhe aus begonnen hat, also $\varphi_0=0$ ist, für die Winkelgeschwindigkeit φ des Spstems am Ende der Zeit t

$$\varphi = \frac{\mathrm{F}\,\mathrm{r_1} - \mathrm{N}\,\mathrm{r_2}\,\sin\varrho}{\mathrm{M_1}\,\mathrm{R}^2 + \mathrm{M}\,\mathrm{r_1}^2}\, t = \frac{\mathrm{g}\,(\mathrm{F}\,\mathrm{r_1} - \mathrm{N}\,\mathrm{r_2}\,\sin\varrho)}{\mathrm{Q}\,\mathrm{R}^2 + \mathrm{P}\,\mathrm{r_1}^2}\, t \ .$$

Die förbernde Geschwindigkeit v eines Punttes auf bem Umfange ber Welle, also auch die bes Gewichtes P ift bemnach

$$v = r_1 \varphi = \frac{Fr_1^2 - Nr_1 r_2 \sin \varrho}{Pr_1^2 + QR^2} gt$$
.

Man hat ferner

$$\omega = \frac{g\left(Fr_4 - Nr_2\sin\varrho\right)}{QR^2 + Pr_4^2} \cdot \frac{1}{2}t^2 \;,$$

woraus für ben von einem Punkte bes Umfanges ber Welle ober von bem Gewichte P zurückgelegten Weg h ber Werth:

$$h = r_{1} \, \omega = \frac{F \, r_{1}{}^{2} - N \, r_{1} \, r_{2} \, \sin \varrho}{Q \, R^{2} + P \, r_{1}{}^{2}} \cdot \frac{1}{2} \, g \, t^{2}$$

folgt. Die fortschreitende Bewegung des Gewichtes P ist also in der That eine gleichförmig veränderte und die Beschleunigung o derselden ist

$$\mathbf{c} = \frac{\mathbf{F} \mathbf{r_1}^2 - \mathbf{N} \mathbf{r_1} \mathbf{r_2} \sin \varrho}{\mathbf{Q} \mathbf{R}^2 + \mathbf{P} \mathbf{r_1}^2} \mathbf{g} .$$

Wenn das Gewicht P lothrecht hinabsinkt, so hat man $\alpha = \frac{1}{2}\pi$ und bann einfacher F = P , N = P + O ,

wodurch ber vorhergebende Werth ber Beschleunigung o bie Form erhalt:

$$c = \frac{Pr_1^2 - (P+Q)r_1r_2 \sin \varrho}{Pr_1^2 + QR^2}g$$

und zeigt, daß die Verminderung ber Beschleunigung g hauptfächlich von dem Verhaltuisse des Massemomentes des Schwungrades zu bem

bes Gewichtes P (bessen Masse mit ber Welle sest verdunden gedacht) und von dem Verhältnisse der Halbmesser r. und r. der Welle und der Zapfen abhängt.

ġ

ż

J

S. 178.

Einen ganz ähnlichen Kall bietet der bekannte Versuch mit der Atwood'schen Fallmaschine. Derselbe besteht nämlich darin, daß zwei gleiche Gewichte P an einem Faden, der über eine leicht bewegliche, mögliche wenig Reibungswiderstand bestende Rolle geschlagen ist, aufgehängt werden und dann dem einen derselben noch ein kleines Gewicht p beigefügt wird, welches eine gleichsörmig=, aber sehr wenig=beschleunigte Bewegung erzeugt und gleichsam in einem verzüngten Geschwindigkeitsmaaße die Geseh des freien Falles wahrnehmbar macht, da der Luftwiderstand wegen der geringen Geschwindigkeit vernachlässigt werden kann. Die genauere Vergleichung der Beschleunigung des freien Falles mit der durch diesen Apparat gesundenen kann indessen nur mit Verückssichung des Massenvenetes und des Reibungsmomentes der Kolle auf folgende Weise durchgeführt werden.

Denkt man sich nämlich wieder die Massen M und m der Gewichte P und p an dem Umfange der Rolle so vertheilt, daß der Mittelpunkt der Masse in der geometrischen Achse der Kolle bleibt, und bezeichnet den Halbmesser der Kinne auf der Kolle, in welcher der Faden liegt, mit R, den Halbmesser ihrer Zapsen mit r, ihr Gewicht mit P_1 und ihr Wassemoment mit $M_1 k^2$, so sindet man mit der Beachtung, daß die drehenden Wirkungen der gleichen Kräfte P sich gegenseitig ausheben, daß also mur das Woment pR des kleinen Gewichtes p und das Woment $(2P+p+P_1)$ r sin ϱ der Reibung wirksam sind, für die försbernde Beschleunigung e der lothrechten Bewegung der Gewichte P den Ausdruck:

$$c = g \frac{pR^2 - (2P + p + P_4) Rr \sin \varrho}{(2P + p) R^2 + P_4 k^2},$$

und baraus kann ber Werth ber Befchleunigung g bes freien Falles:

$$g = c \frac{(2P+p)R^2 + P_1 k^2}{pR^2 - (2P+p+P_1)Rr \sin \varrho}$$

gezogen werden, wenn alles Uebrige burch Bersuche ober Berechnung und Messung bekannt ist. Das Moment der Reibung könnte dadurch gesunden werden, daß man das Gewichtchen p nur so groß nähme, bis eine schwache burch die hand ertheilte Bewegung auf die ganze Höhe

ber Maschine nahezu gleichstrmig' bleibt; wenn bann c=0, und wenn p_0 biese Zulage bezeichnet, so hat man

$$(2P+P_1+p_0)r \sin \varrho = p_0 R$$

und baraus mit hinreichender Genauigkeit, indem man p_0 neben $2P+P_i$ vernachlässigt,

$$r\sin\varrho = \frac{p_0\,R}{2\,P + P_4} \,.$$

Das Massemoment $\frac{P_1}{g}$ k² ber Rolle würde man nach biesem burch zwei Bersuche ermitteln, bei welchen man auch die Sewichte P ziemlich klein annimmt, damit das Massemoment $\frac{2P+p}{g}$ R² der letztern von dem der Rolle überwogen wird, jedesmal das gleiche Gewichtchen p zulegt und die Zeiten t_1 und t_2 beobachtet, in welchen dasselbe durch die bekannte Höhe h herabfällt. Man hätte dadurch die Beschleunigungen c_4 und c_2 der erzeugten Bewegungen durch die Gleichung:

$$c'=\frac{2h}{t^2}\;,$$

und es könnte damit die Beschleunigung g aus den beiben Gleichungen, welche sich durch Einführung dieser Werthe in obigen Werth von g ergeben, eliminirt werden. Hätte man z. B. bei dem zweiten Bersuche die Gewichte P doppelt so groß genommen, als bei dem ersten, so würde die Gleichung:

$$c_{4} \frac{(2P+p)R^{2}+P_{4}k^{2}}{pR^{2}-(2P+p+P_{4})Rr\sin\varrho} = c_{2} \frac{(4P+p)R^{2}+P_{4}k^{2}}{pR^{2}-(4P+p+P_{4})Rr\sin\varrho}$$

ben Werth von \mathbf{k}^2 geben, burch welchen bas Massemoment der Rolle bestimmt wird. Noch einfacher und sicherer wird man aber bei diesen beiben Bersuchen versahren, wenn man die Zulagen p so lange vermehrt oder vermindert, bis die Fallzeiten \mathbf{t}_1 und \mathbf{t}_2 sich in ganzen Zeitzeinheiten, Secunden, ergeben, und das Einfachste wird sein, diese Fallzeiten gleich zu nehmen, da dadurch auch $\mathbf{c}_1 = \mathbf{c}_2$ wird. Sind dann \mathbf{p}_1 und \mathbf{p}_2 die Zulagen, P und $\mathbf{2}$ P die Gewichte, so hat man nach einigen Reductionen

$$P_{1}k^{2}\left[(p_{2}-p_{1})\left(1-\frac{r\sin\varrho}{R}\right)-2P\frac{r\sin\varrho}{R}\right]=2PR^{2}(2p_{1}-p_{2})$$

$$-P_{1}R^{2}\frac{r\sin\varrho}{R}(2P+p_{2}-p_{4})$$

und baraus, wenn man in bem ersten Gliebe $\frac{r\sin\varrho}{R}$ neben 1 und auf ber rechten Seite p_2-p_4 neben 2P vernachläffigt,

$$P_{4} k^{2} = 2 P R^{2} \frac{2 p_{1} - p_{2} - P_{4} \frac{r \sin \varrho}{R}}{p_{2} - p_{4} - 2 P \frac{r \sin \varrho}{R}}.$$

Das sicherste Versahren wird übrigens darin bestehen, daß man durch eine größere Anzahl von Bersuchen, bei welchen man bald die Gewichte P, bald die Zulage p abändert, die letztere aber immer so bemist, daß die beodachteten Fallzeiten sich in ganzen Secunden ergeben, aus dem odigen Werthe von g mittels der Methode der kleinsten Quabrate gleichzeitig sowohl das Reibungsmoment oder den unveränderlichen Factor r vin ϱ , als auch das Massemoment der Rolle und die Beschleunigung g des freien Falles bestimmt, ein Versahren, welches sedenfalls der Beachtung werth sein dürste, wenn auch das dadurch erzielte Ergebniß nicht mit denen der Pendelversuche verglichen werden kann.

S. 179.

Betrachten wir nun die Bewegung eines schweren Körpers um eine Achse, welche nicht burch seinen Schwerpunkt geht, indem wir babei vorerst von jedem Widerstande Umgang nehmen.

Durch den Schwerpunkt des Körpers lege man zwei Chenen, von benen die eine senkrecht ift zur Drehungsachse und die zweite biese Achse felbst enthält; sei die Gbene ber Rig. 104 bie erfte von biefen beiden Ebenen, O ber Schwerpunkt, bes gegebenen Körpers, A ber Durch= schnittspunkt der Drehungsachse mit jener Gbene und 1 = AO der fenkrechte Abstand bes Schwerpunktes von ber Drehungsachse. Durch bie lettere lege man ferner eine britte, lothrechte Ebene, welche bie Ebene ber Figur langs einer zur Achse senkrechten Geraben AC burchschneibet, unb nehme diese Gerade als Achse ber z, die Drehungsachse selbst als Achse ber y und eine zu ben beiben vorhergehenben fentrechte Gerabe AB in ber Ebene ber Figur als Achse ber x. Sei endlich 9 ber Winkel, welchen die Gerade AO, d. i. die Durchschnittslinie ber beiben ersten Ebenen am Ende der Zeit t mit der Geraden AC oder mit der Achse ber z bildet, a ber anfängliche Werth von I und y ber kleinste Winkel zwischen ber Achfe AC und ber Richtung ber Schwere, P bas Gewicht bes gegebenen Korpers, Mk2 sein Massemoment in Bezug auf eine

٦

burch ben Schwerpunkt O gelegte, zur Drehungsachse parallele Gerade und bemnach sein Massemoment Mr in Bezug auf die Drehungsachse selbst

 $\mathfrak{M} = Mk^2 + Ml^2 = M(k^2 + l^2)$.

Das bewegende Moment $M_{\rm T}$ ber in O angreifenden Kraft P, beren Richtung mit der Achse der z den Winkel γ , mit der Achse der x den Winkel $\frac{1}{2}\pi$ bilbet, wird durch

$$M_{Y} = -PX \cos \gamma = -Pl \cos \gamma \sin \vartheta$$

ausgebrudt, und bas Aenberungsgeset ber Bewegung wird bamit

$$M(k^2+l^2)\frac{d\varphi}{dt} = -Pl\cos\gamma\sin\vartheta$$
,

ober wenn auf ber linken Seite mit φ , auf ber rechten mit $\frac{d\vartheta}{dt}$ multiplicirt und Mg für P gesetzt wird,

$$(k^2+l^2)\frac{d\cdot \varphi^2}{dt}=-2gl\cos\gamma\sin\vartheta\frac{d\vartheta}{dt}.$$

Die Integration zieht baraus zuerst ben Ausbruck:

$$\varphi^2 - \varphi_0^2 = \frac{2\operatorname{gl} \cos \gamma}{k^2 + 1^2} (\cos \theta - \cos \alpha)$$

für die Winkelgeschwindigkeit der Bewegung, und dieser gibt das Aenberungsgesetz:

$$-\frac{\mathrm{d}t}{\mathrm{d}\vartheta} = \frac{1}{\sqrt{\varphi_0^2 + \frac{2\,\mathrm{g}\,\mathrm{l}\,\cos\gamma}{\mathrm{k}^2 + \mathrm{l}^2}(\cos\vartheta - \cos\alpha)}},$$

worin vorausgesett ist, daß 3 am Anfang der Bewegung Keiner wird und woraus fur die Zeit t der Werth:

$$t = \int_{\alpha}^{\vartheta} \frac{-1}{\sqrt{\varphi_0^2 + \frac{2g \log \gamma}{k^2 + l^2}(\cos \vartheta - \cos \alpha)}}$$

folgt. Die Bergleichung bieser Ausbrücke mit benjenigen, welche in ben § §. 101 und 102 bes vorhergehenden Buches für die Bewegung des einfachen oder mathematischen Pendels abgeleitet wurden, zeigt, daß vie brehende Bewegung eines schweren Körpers um eine feste Achse der Pendelbewegung sehr ähnlich ist; insbesondere sindet man für die Bewegung eines festen Systems um eine horizontale Achse, für welche der Winkel y Rull wird, und wenn man keine anfängliche Geschwindigkeit vorausseht,

$$t = \int_{\vartheta}^{\alpha} d\vartheta \cdot \frac{1}{\sqrt{\frac{2gl}{k^2 + l^2}(\cos\vartheta - \cos\alpha)}}$$

und schließt baraus, daß in diesem Falle die Bewegung ganz dieselbe ist in Betreff ihrer Winkelgeschwindigkeit und der Dauer, wie die Bewegung eines einsachen Pendels von der Länge 1,, für welche man hat

$$l_{i} = \frac{l^{2} + k^{2}}{l} = \frac{M(l^{2} + k^{2})}{Ml}$$

fo daß die Dauer T einer fehr kleinen Schwingung burch

$$T=\pi\sqrt{\frac{l}{g}}=\pi\sqrt{\frac{l^2+k^2}{lg}}$$

ausgebrückt wirb.

į

i

!

Man kann bempach in jedem festen Körper, der um eine feste Achse schwingt, immer einen Punkt bestimmen, in welchem die ganze Wasse desselben vereinigt gedacht werden kann, und welcher, wenn er allein als einzelner materieller Punkt mit der Achse verdunden wäre, in jedem Augenblicke dieselbe Winkelgeschwindigkeit bestigen und in dersselben Zeit eine Schwingung machen würde, wie der gegebene Körper. Solcher Punkte gibt es natürlich beliedig viele, da ihre Lage nur durch die Entsernung 1, von der Drehungsachse bedingt wird. Gewöhnlich nimmt man jedoch den Punkt S, Fig. 104, welcher auf der Durchsschnittslinie AS der beiden durch den Schwerpunkt gelegten Ebenen um die Länge 1, von A entsernt liegt, als jenen Punkt an und neunt ihn Mittelpunkt der Schwingung ober Schwingungsmittelspunkt. Der obige Werth von 1, zeigt unter der Form:

$$l_{i}=1+\frac{k^{2}}{l},$$

baß berfelbe immer weiter von ber Achse A entfernt liegt, als ber Schwerpunkt O, bag aber biefer Unterschied in ber Entfernung um fo

kleiner ift, je kleiner bas Maffenwment Mk2 bes Korpers in Bezug am bie burch O gezogene, zur Drehungsachse parallele Gerabe ift.

Man fieht ferner aus biesem Ausbrucke, baß bie Länge I, bes gleichschwingenben einfachen Benbels, also auch bie Schwingungsbauer einen kleinsten Werth erhalten kann, wenn sich bie Entfernung 1 bes Schwerpunktes von ber Drehungsachse anbert, ba I, sowohl für l=0, wie für $l=\infty$ einen unenblich großen Werth erhält. Dieser kleinste Werth entspricht offenbar ber Entfernung

$$l = k$$

wie man sich leicht auf bem gewöhnlichen Wege für die Bestimmung kleinster Werthe und auch baburch überzeugen kann, daß l, sowohl für $l=k+\delta$, als für $l=k-\delta$ ben Werth:

$$l_{\text{\tiny J}}=2\,k+\frac{\delta^2}{k}$$

annimmt, wenn & sehr klein vorausgesett wird, daß er also immer größer ist, als der Werth

 $l_{,}=2k_{,}$

welcher für l=k gefunden wird. So sieht man eine gleicharmige Bage um so langsamer schwingen, je näher ihr Schwerpunkt der mittleren Schneibe zu liegen kommt; namentlich wird dies durch das Auflegen größerer Gewichte bewirkt, wenn die drei Schneiben in gerader Linie liegen, da durch diese gleichzeitig k² vergrößert und l vermindert wird. Wir werden in der technischen Mechanikauf diesen besondern Fall zurücksommen.

Endlich schließt man aus dem obigen Werthe von I,, daß wenn man durch den Schwingungsmittelpunkt S eine zur Achse A parallele Gerade zieht und den Körper um diese schwinz gen läßt, umgekehrt der Punkt A der neue Schwingungs-mittelpunkt sein wird. Denn der Abstand des Schwerpunktes O von dem Mittelpunkte S der um A stattsindenden Schwingung ist I,—I oder $\frac{k^2}{l}$; das Massemment des Körpers in Bezug auf eine durch S gezogene parallele Achse wird demnach durch

$$\mathfrak{M} = M k^2 + M \frac{k^4}{l^2}$$

und bie Entfernung I, bes neuen Schwingungsmittelpunktes von biefer Achse burch

$$I_{*} = \frac{k^{2} + \frac{k^{4}}{l^{2}}}{\frac{k^{2}}{l}} = 1 + \frac{k^{2}}{l} = 1,$$

ausgebrückt, folglich ift sie bieselbe wie vorher und daher A bieser Mittelpunkt ber um die Achse in S statthabenben Schwingung; es folgt bann ferner baraus, baß auch die Dauer einer Schwingung um die lettere Achse genau so groß ist wie die einer Schwin= gung um die Achse in A.

\$. 180.

Allgemein betrachtet gibt es beliebig viele Achsen, um welche berselbe Körper auf gleiche Weise schwingt, b. h. so baß die Dauer einer kleinen Schwingung für eine jebe bieser Achsen bieselbe ift.

Zuerst wird es einleuchten, daß dieses für alle Achsen der Fall sein muß, welche dieselbe Entfernung I vom Schwerpunkte haben und parallel sind, da für alle diese auch k² benselben Werth behält. Nehmen wir dann den allgemeinen Ausbruck (123) für das Massemment eines sesten Systems in Bezug auf eine Gerade, welche die Winkel a., β , γ mit den drei Hauptachsen im Schwerpunkte bildet und deren senkrechte Entfernung von dem genannten Punkte 1 ist, nämlich

$$\mathfrak{M} = \mathfrak{A} \cos^2 \alpha + \mathfrak{B} \cos^2 \beta + \mathfrak{C} \cos^2 \gamma + \mathfrak{M} l^2 ,$$

so wird ferner klar sein, daß bieser Werth von W durch entsprechenbe Aenberung jener bestimmenden Größen α , β , γ und l auf beliebig viele verschiedene Wetsen benselben Werth erhalten kann, und daß in allen diesen Källen auch die Größen:

$$l_{i} = \frac{\mathfrak{M}}{M l_{i}}$$
 und $T = \pi \sqrt{\frac{l_{i}}{g}}$

bie gleichen Werthe behalten.

Bei gleicher Entfernung 1 wird ber Ausbruck von We ben kleinsten Werth natürlich für biejenigen Achsen erhalten, die zu berjenigen Haupt-Achse im Schwerpunkte parallel sind, in Bezug auf welche das Masse-Roment des Körpers das kleinste ist. Sei dieses das Massemoment M. in Bezug auf die Achse ber x, und mache man

a 1

ff = Ma² ,

so hat man für alle zur Achse ber x parallele Geraben

$$l_{i} = 1 + \frac{a^{2}}{1}$$
,

und ber kleinfte Werth biefes Ausbruck, namlich

$$l_{*}=2a_{*},$$

wird wieber für 1 = a eintreten. In bemnach a biejenige Entfernung von der Hauptachse des Massemomentes A im Schwerpunkte, in welcher man die ganze Masse des gegebenen Körpers zu einem materiellen Punkte vereinigt annehmen muß, damit das Massemoment dieses letzern dem Massemoment des gegebenen Körpers in Bezug auf jene Achse, also dem keinsten Massemomente desselben gleich ift, so werden unter allen Schwingungen, welche der Körper um irgend eine Achse machen kann, diesenigen die kleinste Dauer haben, welche um eine zur Achse des kleinsten Massemo=mentes Aparallele und von ihr um die Länge a entsernte Drehungsachse gemacht werden, und zwar wird diese Dauer bieselbe sein, wie die der Schwingungen eines einfachen Benbels von der Länge 2a.

.S. 181.

Gin Körper, welcher um eine horizontale Achse schwingt, namentlich wenn biese Bewegung ben Zwed hat, burch bie Schwingungsbauer ein Zeitmaaß abzugeben, wird ein physisches Penbel und die Entfernung bes Schwingungsmittelpunktes von der Drehungs-Achse ober die Länge eines einfachen Pendels, deffen Schwingungen die gleiche Dauer haben, die Länge desselben genannt. Die Länge eines physischen Pendels kann baher leicht mittels der beobachteten Dauer i seiner sehr kleinen Schwingungen nach der Kormel:

$$l=g\frac{t^2}{\pi^2}$$

berechnet und baburch die Lage des Schwingungsmittelpunites bestimmt werben, wenn die Intensität der Schwere ober, was dasselbe ist, die Ange des einfachen Secundenpendels an dem betreffenden Orte der Erde befannt ist.

Diese Lange bes einfachen Secundenpenbels kann aber selbst nur burch bie Beobachtung ber Schwingungen physischer Penbel gefunden werben, und es ist dazu nothwendig, daß man die Lage bes Schwingungsmittelpunktes oder die Lange eines solchen physischen Benbels unmittelbar bestimmt, wozu sich verschiedene Wege darbieten.

Entweber gibt man bem phyfischen Benbel eine Form, welche von ber eines mathematischen möglichst wenig abweicht und für welche die Lage des Schwingungsmittelpunktes mit großer Genauigkeit gefunden werden kann. Eine solche Form hat z. B. ein Benbel, das aus einer kleinen sehr dichten Rugel besteht, welche an einem homogenen, an seinem obern Ende vollkommen biegsamen und gegen den Durchmeffer der Rugel sehr langen Faben aufgehängt ift. Für dieses Penbel fällt der Schwinzungsmittelpunkt ziemlich nahe mit dem Mittelpunkte der Rugel zusammen; denn man hat für die Rugel allein, indem man den Faben zuerst als gewichtlos betrachtet,

 $Mk^2 = \frac{2}{5}Mr^2$

und bemnach

$$l_{r}=1+\frac{2r^{2}}{51}$$

woraus man sieht, daß die Länge l, von l nur sehr wenig abweicht, wenn $\frac{\mathbf{r}}{1}$ einen kleinen Werth hat. Wäre z. B. $\mathbf{l} = \mathbf{1}^m$, $\mathbf{r} = \mathbf{0}^m$, 005, so würde

$$\frac{2r^2}{51} = 0^m,00001 ,$$

und ber Schwingungsmittelpunkt läge nur um 180 Millimeter tiefer, als ber Mittelpunkt ber Rugel.

Das Massemment bes Fabens hat inbessen einen nicht zu vernachlässigenden Einstuß auf die Länge des Pendels. Um dasselbe in Rechnung zu bringen, tann man den Faben als einen Cylinder betrachten, für welchen das Quadrat der Dicke gegen das der Länge derschwindet, so daß dessen Massemoment in Bezug auf die zur Länge sentrechte Achse im Schwerpunkte nach S. 171 den Werth:

$$\frac{1}{12}ml^2 = \frac{1}{12}\frac{p}{g}l^2$$

und in Bezug auf die Drehungsachse am obern Gube ben Werth:

$$\frac{1}{12} m l^2 + \frac{1}{4} m l^2 = \frac{1}{3} \frac{p}{g!} l^2$$

erhält, worin m die Maffe, p das Gewicht und l die Länge des Fabens bedeutet, von denen die lettere dis auf eine Kleinigkeit der Entfernung des Mittelpunktes der Kugel von der Drehungsachse gleich gesett werden kann. Bezeichnet dann noch P das Gewicht der Kugel, so hat man als Massemment des ganzen Spstems

$$\mathfrak{M} = \frac{P}{g} \left(l^2 + \frac{2}{5} r^2 \right) + \frac{1}{3} \frac{p}{g} l^2 .$$

Man hat aber auch, da ber Körper aus verschiebenen Theilen besteht, zur Bestimmung bes Schwerpunktes bie Beziehung:

$$\mathbf{M}\mathbf{l} = \mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{m}\mathbf{r} = \frac{\mathbf{P} + \frac{1}{4}\mathbf{p}}{\mathbf{g}}\mathbf{l}$$

und findet bamit für die Lange 1, des gleichgeitig schwingenden einfachen Benbels

$$l_{i} = \frac{P(l^{2} + \frac{2}{5}r^{2}) + \frac{1}{5}pl^{2}}{(P + \frac{1}{5}p)l}$$

oder mit Vernachläffigung ber Größen, welche ber schärfften Beobachtung entgeben burften,

$$1, = 1 \left(1 - \frac{1}{6} \frac{p}{P} + \frac{1}{12} \frac{p^2}{P^2} + \frac{2r^2}{5l^2} \right).$$

Rimmt man z. B.

$$p = 0^{gr} / 03$$
 , $P = 6^{gr} / 03$

und die übrigen Maaße wie oben, so hat man $\frac{p}{P}=0,005$ und

$$l_{i} = 1 + 0.000012 - 0.000833 = (1 - 0.000821)^{m}$$

woraus folgt, daß durch einen solchen Faben ber Schwingungsmittels punkt beinahe um 1 Millimeter über ben Mittelpunkt ber Rugel hinaufsgerückt wirb.

Gegen blesen einfachen Apparat kann indessen eingewendet werden, daß die genaue Bestimmung der Länge des Fadens, welche einerseits von einer genauen Kenntniß des Drehungspunktes abhängt und auf der andern Seite wegen der Dehnbarkeit und der ungleichen Spannung während der Bewegung nicht einmal constant bleibt, so daß die

Bewegung bes Mittelpunktes ber Augel strenge genommen gar nicht in einem Rreisbogen vor sich geht, und welche namentlich wegen bes bynamischen Druckes beim Durchgange burch die Gleichgewichtslage größer ift, als wenn es in bieser Lage in Rube bleibt, einer Unsicherheit unterliegt, welche die Grenze der Beobachtungsfehler überschreiten burfte.

Es scheint bemnach zweckmäßiger, ein festes, aber möglichst einsfaches und möglichst genau nach geometrischen Formen construirtes Pendel, das sich auf einer harten, möglichst scharfen Schneibe dreht, anzuwenden, B. einen chlindrischen Stad AB, Fig. 105, an welchem in C die senkrechte Schneide und in D eine schwere homogene Linse so befestigt ist, daß ihre größte Areisebene senkrecht zur Achse des Stades steht.

Das Gewicht ber Linse sei P, das des Stabes p, die Länge des lettern 1; die Abstände AC und BD der Schneibe und der mittleren Sbene der Linse von den Enden A und B des Stades seien a und b, die Dicke des Stades 2r, der größte Durchmesser der Linse 2R, ihre Dicke 2h. Das Massemment C, des Stades in Bezug auf eine zur Schneide parallele Achse im Schwerpunkte O ist nach §. 171

$$\mathfrak{C}_1 = \frac{1}{12} \frac{p}{g} (3r^2 + l^2),$$

und bemnach bas Massemoment M' besselben in Bezug auf die Schneide selbst, beren Gewicht vernachlässigt werben kann,

$$\mathfrak{M}' = \frac{1}{12} \frac{p}{g} (3r^2 + l^2) + \frac{p}{g} \left(\frac{1}{2} l - a \right)^2.$$

Das Massemoment ber Linse in Bezug auf den größten Durchmesser, welcher der Schneide parallel ift, wurde, wenn sie voll ware, nach S. 173 durch

 $\frac{1}{20} \cdot \frac{P + p'}{g} \cdot \frac{10R^4 + 15R^2h^2 + 7h^4}{3R^2 + h^2}$

ausgebrückt, worin p' bas Gewicht bes bie Deffnung ber Linse aussfüllenden Körpers, also bas Gewicht eines Stades von gleichem Stoffe wie die Linse, von dem Durchmeffer 2r und der Länge 2h bedeutet, indem man dabei die sehr geringe kugelförmige Abrundung desselben vernachlässigt. Ift daher q die Dichte der Linse, so hat man

$$P + p' = \frac{1}{3}\pi g q h (3R^2 + h^2)$$
, $p' = 2\pi g q r^2 h$

und baraus

$$\frac{p'}{P} = \frac{6r^2}{3R^2 + h^2 - 6r^2} \,.$$

Das Maffemoment biefes kleinen Stabes in Bezug auf ben Durchmeffer ber Linse ift wie vorher

$$\frac{1}{12}\frac{p'}{g}(3r^2+4h^2) = \frac{1}{2}\frac{P}{g}\frac{r^2(3r^2+4h^2)}{3R^2+h^2-6r^2},$$

und wenn biefer Werth von dem Massemomente der vollen Linfe abgezogen wird, so ergibt sich als Ausbruck des Massemomentes 62 der hohlen Linse in Bezug auf ihren Durchmesser

$$\textbf{\textit{C}}_{2} = \frac{1}{20} \frac{P}{g} \left(\frac{10 R^{4} + 15 R^{2} h^{2} + 7 h^{4}}{3 R^{2} + h^{2}} - \frac{10 r^{2} (3 r^{2} + 4 h^{2})}{3 R^{2} + h^{2} - 6 r^{2}} \right);$$

bas Maffemoment Me" berfelben in Bezug auf bie Schneibe wird bemnach

$$\mathfrak{M}^* = \mathfrak{C}_2 + \frac{P}{g}(1-a-b)^2.$$

Ferner hat man fur die Entfernung k bes Schwerpunktes vom gangen Benbel die Gleichung:

$$\frac{P+p}{g}k = \frac{P}{g}(l-a-b) + \frac{p}{g}\left(\frac{1}{2}l-a\right),$$

und damit ergibt fich die Lange 1, des einfachen Bendels ober die Entfernung des Schwingungsmittelpunktes von der Schneide:

$$I_{r} = \frac{g(\mathfrak{M}' + \mathfrak{M}'')}{(P+p)k},$$

unabhängig von dem spezifischen Gewichte ber angewendeten Stoffe und von der Intensität der Schwere und nur ausgedrückt durch Beobachtungsgrößen, welche scharf bestimmt werden können.

Endlich kann man auch ben im vorhergehenden S. bewiesenen Sat, daß ein physisches Pendel um eine durch den Schwingungs-Mittelpunkt gelegte, zur ursprünglichen Drehungsachse parallele Gerade auf dieselbe Weise schwingt, wie um diese Achse, anwenden, um die Entfernung jenes Schwingungs-Wittelpunktes von dieser Achse oder die Länge des gleichzeitig schwingenden einfachen Pendels ohne Berücksichtigung der geometrischen Form, blos durch Beobachtung zu bestimmen. Denkt man sich nämlich an dem vorhergehenden Pendel den chlindrischen oder parallelepipedischen Stad AB, Fig. 106, verlängert, in B eine zweite ähnliche Linse und in Ezwischen B und D eine zweite, zur ersten (in C) parallele Schneibe

angebracht und entweber biese ober eine ber beiben Linsen so lange versichoben, bis das Pendel auf beiben Schneiben Schwingungen von genau gleicher Dauer macht, so ist die Entsernung CE bieser Schneisben die gesuchte Länge 1, des einfachen Pendels. Gin solches Pendel wird Reversionspendel genannt.

S. 182.

Bei allen biesen Bevbachtungen physsischer Pendel sieht aber die umgebende Luft der Bewegung hindernd und verzögernd entgegen; es muß also zwor noch der Sinstuß dieses Widerstandes auf die Dauer der Schwingungen untersucht werden, ehe man aus der beobachteten Schwingungsdauer und der Lage des Schwingungsmittelpunktes eines solchen Pendels auf die Schwingungsdauer eines einfachen Pendels von der Länge 1, schließen kann. Die in's Einzelne gehende Untersuchung über die Wirkung, welche der Widerstand der Luft auf die Schwingungsdauer, oder überhaupt über die Wirkung, welche eine umgebende Klüssigkeit auf die Bewegung eines um eine seste Achse sich drehenden sesten Systems ausübt, kann erst vorgenommen werden, wenn das allgemeine Geset der Bewegung eines sesten Systems in einer Flüssigkeit genauer ermittelt ist, was im vierten Buche geschehen wird. Ich werde mich deshalb hier auf einige allgemeine Betrachtungen beschränken.

Buerft leuchtet ein, daß in einem bestimmten Augenblide, in welchem die Wintelgeschwindigkeit des Spstems of set, die Wirkung sammtlicher Wiberstände, welche von der umgebenden Flüssigkeit auf die verschiedenen Theile des Spstems ausgeübt werden, welches auch das Gefet für die Aenderung dieser Wiberstände sein mag, in eine fördernde Wirkung W und in eine drehende Wirkung M, in Bezug auf einen als Coordinatenanfang genommenen Punkt der Drehungsachse zerlegt werden kann oder in die fördernden Componenten:

$$W \cos \widehat{Wx}$$
 , $W \cos \widehat{Wy}$, $W \cos \widehat{Wz}$

und in die Momente:

$$M_{w}\cos \widehat{M_{w}}x \quad , \qquad M_{w}\cos \widehat{M_{w}}y \quad , \qquad M_{w}\cos \widehat{M_{w}}z$$

Die Wirkung ber erstern wird burch ben Wiberstand ber festen Achse aufgehoben und wird im Allgemeinen gegen ben von ben bewegenden Kräften hervorgebrachten Druck auf die Achse sehr gering sein. Nimmt man bann, was immer geschehen kann, diese Achse selbst als eine ber Coordinatenachsen, & B. als Achse ber y, so wird auch bas erste und

britte ber vorstehenden Momente wegen des Widerstandes der festen Achse keine wahrnehmbare Wirkung äußern können; das zweite dagegen wird in jedem Augenblicke in einem der vorhandenen Winkelgeschwindigkeit entgegengesetzten Sinne das System zu drehen und diese Winkelgeschwindigkeit zu vermindern streben. Bezeichnet z. B. W das Wassemoment eines schweren sesten Körpers in Bezug auf eine seste Achse, wobei das Wassemoment der mechanisch mit fortgerissenn Flüssteit mit eingerechnet sein soll, P, das Gewicht des sesten Systems in der Flüssteit, d. h. den Ueberschuß seines eigentlichen Gewichtes über den Druck der Flüsssisteit im Justande der Ruhe, I den Abstand des Schwerpunktes des Systems von der Drehungsachse, welche horizontal gerichtet sein soll, so hat man für die drehende Bewegung dieses Systems nach dem Borshergehenden die Gleichung:

a.)
$$\mathfrak{M} \frac{\mathrm{d} \varphi}{\mathrm{d} t} = P_{i} l \sin \vartheta - M_{w} \cos \widehat{M_{w} y} ,$$

worin, wie man schon gefunden haben wird, Mwy den Winkel vorsstellt, den die Achse des Wiberstandsmomentes Mw mit der Achse der y einschließt.

Ferner sieht man ein, daß der fördernde Widerstand W sowohl als das Widerstandsmoment Mw nur von der Dichte und Cohasion der umgebenden Flüssigkeit, von der Sestalt des festen Spstems, von der Lage der Drehungsachse in demselben und von seiner Winkelgeschwinzdigkeit abhängen kann, daß jene Kräfte demnach für eine in der Ausdehnung der Bewegung gleichbleibende Beschassenheit der umgebenden Flüssigkeit und für ein festes Spstem, daß sich um eine unveränderliche Achse dreht, nur noch Functionen der Winkelgeschwindigkeit φ sein können, daß man sich folglich immer eine gewisse Winkelgeschwindigkeit z benken kann, bei welcher das Woment Mw cos Mwy des Flüssigkeits-Widerstandes in Bezug auf die Orehungsachse der drehenden Kraft P,l oder Mg,l gleich ist, so daß man einmal hat

$$M_w \cos \widehat{M_w y} = Lrf(\varphi)$$
,

worin Lr eine von der Gestalt des Shstems, der Lage der Drehungs-Achse in demselben und von der Beschaffenheit der Flüssigkeit abhängige, mit einem Momente homogene Constante und f trgend eine Function bezeichnet, und dann

$$\mathbf{M}_{\mathbf{w}}\cos\widehat{\mathbf{M}_{\mathbf{w}}\mathbf{y}}:\mathbf{P}_{\mathbf{v}}\mathbf{l}=\mathbf{f}(\varphi):\mathbf{f}(\mathbf{z})$$

worans fich ber Werth von z unter ber Korm:

$$\mathbf{z} = \psi\left(\frac{\mathbf{P},\mathbf{l}}{\mathbf{L}\mathbf{r}}\right)$$

ergibt, wenn man mit ψ bie ber Function f entgegengesetzte ober bie Function f auflösende Operation bezeichnet. Setzt man bann noch $\mathfrak{M} = \mathbf{M}(l^2 + k^2)$, so nimmt die vorhergehende Gleichung (a) die Form an:

$$\frac{\mathrm{d}\,\varphi}{\mathrm{d}\,t} = \frac{\mathrm{g}_{,l}}{\mathrm{l}^2 + \mathrm{k}^2} \sin\vartheta - \frac{\mathrm{g}_{,l}}{\mathrm{l}^2 + \mathrm{k}^2} \frac{\mathrm{f}\,(\varphi)}{\mathrm{f}\,(\varkappa)}\,,$$

ober wenn man noch wie früher

$$\frac{l^2+k^2}{l}=l,$$

einführt, wo l, wieder die Entfernung des Mittelpunktes der Schwingung von der Drehungsachse bedeutet, und die linke Seite mit $-\varphi \frac{\mathrm{d}\, t}{\mathrm{d}\, \vartheta} = 1$ multipliciet, die Form:

$$\frac{\mathrm{d} \cdot \varphi^2}{\mathrm{d} \vartheta} + \frac{2 \, \mathrm{g}}{\mathrm{l}_i} \sin \vartheta = \frac{2 \, \mathrm{g}}{\mathrm{l}_i \, \mathrm{f}(x)} \, \mathrm{f}(\varphi) \; . \tag{b.}$$

Dieser Ausbruck zeigt mit den vorhergehenden, daß es auch bei der Bewegung in einer Flüssigkeit beliedig viele seste Systeme gibt, die auf gleiche Weise schwingen, daß man sich also auch immer eine kleine Augel' an einem sehr dunnen Faden benken kann, welche, bei gleicher anfänglicher Winkelgeschwindigkeit und Ausweichung, eine Schwingung in derselben Zeit vollendet, wie das gegebene System. Die zu dieser Uebereinstimmung nothwendigen Bedingungen sind nämlich

$$\frac{g_{\prime}^{\,\prime}}{l_{\prime}^{\,\prime}} = \frac{g_{\prime}}{l_{\prime}} \;\;, \quad \; \varkappa^{\prime} = \varkappa \;\; \text{ober} \;\; \frac{P_{\prime}^{\,\prime}\,l_{\prime}^{\,\prime}}{L^{\prime}r^{\prime}} = \frac{P_{\prime}l}{Lr} \;, \label{eq:g_scale}$$

und man sieht leicht, daß diesen beiben Bedingungen, worin g', 1', P', etc. für das neue System dasselbe bedeuten, was g,, 1,, P,, etc. für das gegebene, im Allgemeinen auf sehr verschiedene Weise Genüge gethan werden kann, je nachdem man balb die Gestalt und Größe, balb die Dichte des Systems andert.

S. 183.

In S. 157 wurde nachgewiesen, daß wenn ber Wiberftand ber Luft gegen eine Kleine, sehr bichte Rugel bem Quabrate ber Geschwindigkei

proportional angenommen wird, die Schwingungsbauer berselben für sehr kleine Schwingungen unabhängig bleibt von dem Widerstande der Lust und der Größe der Schwingungsbogen, d. h. daß eine Bersänderung in diesen Größen keine wahrnehmbare Beränderung in der Dauer einer oder mehrerer Schwingungen hervordringt, und man wird sich nach dem Vorhergehenden, indem man die eben aufgestellte Gleichung (b) mit der Gleichung (g) in §. 156 vergleicht, überzeugen, daß unter der obengenannten Voraussehung: $f(\varphi) = \varphi^2$ dasselbe für jedes sesse siehem stattsinden muß. Es läßt sich aber auf demselben Wege, wie in jenem Kalle, zeigen, daß dieselbe Unabhängigkeit auch für jede andere Function $f(\varphi)$ des Widerstandes, welche sich mit φ dem Werthe Null nähert, statthaben wird.

Denn unter biefer Voraussetzung kann man in der Gleichung (b) den Quotienten $\frac{f(\varphi)}{f(x)}$ in eine Reihe von der Form:

$$A\frac{\varphi}{\varkappa} + B\frac{\varphi^2}{\varkappa^2} + \text{etc.}$$

nach ben aufsteigenben Potenzen von $\frac{\varphi}{\varkappa}$ entwickeln, und weil für sehr kleine Schwingungen auch φ immer sehr klein bleiben wird, während bie constante Winkelgeschwindigkeit \varkappa für den Widerstand eines dichten Körpers in der Luft einen sehr großen Werth hat, so kann man sich auf die beiden ersten Glieder dieser Reihe beschränken. Die Gleichung (b) nimmt baburch die Form an:

$$\frac{\mathrm{d} \cdot \varphi^2}{\mathrm{d} \cdot \vartheta} + \frac{2 \, \mathrm{g}}{\mathrm{l}_{\star}} \sin \vartheta = A \frac{2 \, \mathrm{g}}{\mathrm{l}_{\star} \varkappa} \varphi + B \frac{2 \, \mathrm{g}}{\mathrm{l}_{\star} \varkappa^2} \varphi^2$$

und gibt, zum Theil wirklich, zum Theil ber Form nach integrirt,

c.)
$$\varphi^2 = \frac{2g_{,}}{l_{,}}(\cos\vartheta - \cos\alpha) + A\frac{2g_{,}}{l_{,}\varkappa}\int_{\alpha}^{\vartheta}d\vartheta \cdot \varphi + B\frac{2g_{,}}{l_{,}\varkappa^2}\int_{\alpha}^{\vartheta}d\vartheta \cdot \varphi^2$$
,

worin man sich unter ben Integralzeichen φ als eine Function von ϑ vorstellen muß. Diese Function muß aber jedenfalls eine solche Form haben, daß der Werth von φ^2 sowohl für $\vartheta=\alpha$, als für einen Werth ϑ , von ϑ :

$$\theta_i = -(\alpha - \delta)$$

Rull wird, wenn & einen, im Bergleich zu a sehr kleinen Winkel bebeutet, so daß man

$$\delta = \mu \alpha^2$$
 , $\vartheta_i = -(\alpha - \mu \alpha^2)$

setzen kann, indem man mit μ einen Coefstzienten bezeichnet, der immer wiel kleiner als 1 ift. Der einfachste Ausbruck, welcher diesen beiben Bedingungen Genüge leistet, ist aber offenbar das Product der beiben Vactoren α — θ und $\alpha + \theta - \mu \alpha^2$, wonach man für eine erste Annäherung

$$\varphi^{2} = \frac{g_{1}}{l_{1}}(\alpha - \vartheta)(\alpha + \vartheta - \mu \alpha^{2}) = \frac{g_{1}}{l_{1}}(\alpha^{2} - \vartheta^{2}) - \frac{g_{1}}{l_{1}}\mu \alpha^{2}(\alpha - \vartheta) \quad (d.$$

sehen kann. Man erkennt leicht in bem ersten Gliebe bieses Werthes ben angenäherten Werth von $\frac{2g}{l}$ ($\cos \vartheta - \cos \alpha$) ober ben angenäherten Werth bes Quadrates ber Winkelgeschwindigkeit eines im leeren Raume schwingenden sesten Systems und schließt daraus, daß das zweite Glieb den angenäherten Werth der beiden Integrale in der Gleichung (c) vorstellt. Will man bemnach die Annäherung noch weiter treiben, so kann man den aus der Gleichung (d) sich ergebenzben Werth von φ in jene Integrale einführen und diese integriren. Für sehr kleine Schwingungen genügt der letztere Werth für sich allein; man zieht aus demselben, wie in §. 157,

$$t\sqrt{\frac{g}{l_{i}}} = \int_{\vartheta}^{\alpha} \vartheta \cdot \frac{1}{\sqrt{\alpha^{2}(1-\mu\alpha)+\mu\alpha^{2}\vartheta-\vartheta^{2}}}$$

$$= \arccos \frac{\vartheta - \frac{1}{4}\mu\alpha^{2}}{\alpha - \frac{1}{4}\mu\alpha^{2}}$$

als Ausbruck für die Dauer der Bewegung von der Ausweichung a bis zur Ausweichung I und schließt daraus, wie dort, daß die Dauer T einer ganzen Schwingung, wenn diese sehr klein ift, unabhängig ist von der Größe der Ausweichung und von dem Luftwiderstande, daß man sich also immer auch ein einfaches Penbel benken kann, dessen Schwingungsdauer für eine große Anzahl von Schwingungen dieselbe ift, wie die eines gegebenen festen Systems um eine feste Achse.

Erhalten bagegen die Schwingungen eine merkliche Ausbehnung, so hangt ber Werth der Schwingungsbauer T sowohl von der Aus-weichung a als von der conftanten Winkelgeschwindigkeit z, also von der Gestalt des festen Systems ab, und es erhebt sich in dieser Beziehung gegen das oben erklärte Reversionspendel der Einwurf,

baß es im Allgemeinen für die Bewegung auf ber zweiten Schnik eine andere Gestalt besitt, als fur die Bewegung auf ber erften, obn es ergibt fich für feine Conftruction bie Bebingung, daß feine Geftalt für beibe Schneiben biefelbe bleiben muß. Am einfachften burfte bies burch brei Linfen, A, B, C, Fig. 107, erreicht werben, von benen bie mittlere B genau in ber Mitte zwischen ben beiben feften Schneiben a und b und in ber Mitte bes chlindrischen Stabes DE befestigt ift, während bie beiben andern, welche an Bestalt und Große möglicht gleich, an Gewicht aber möglichft verschieben sein muffen, von benen man also die eine massiv machen, die andere hohl lassen wird, außerhalb biefer Schneiben angebracht und verschiebbar find und fur jeben einzelnen Berfuch in gleichen Abftanben von ben Schneiben feftgeftellt werben. Dazu burfte es am zwedmäßigften fein, bie beiben Enben bet cylindrischen Stabes mit feinen Schraubengewinden ju versehen, und jebe ber Linfen B und C mittels zweier Schraubenmuttern festzustellen; es bleibt auf folche Weise bie Geftalt bes gangen Rorpers immer fpmmetrifch um bie Achse bes Stabes, was nicht ber Kall ift, wenn man Druckschrauben zum Feststellen anwendet, und man hat bamit zugleich bie zu einer feinen Bewegung ber Linfen erforberliche Mitrometerschraube.

Drittes Rapitel.

Bewegung eines feften Spftems um einen feften Buntt.

S. 184.

Untersuchen wir nun die Bewegung eines festen Systems, das mit einem festen Punkte auf eine unveränderliche Weise verbunden ist und sich um ihn in jeder Richtung ungehindert drehen kann. Dazu nehmen wir diesen festen Punkt als Anfangspunkt eines sesten recht-winkligen Coordinatensussens und drücken die Lage eines dem gegebenen System angehörenden materiellen Punktes M am Ende der Zeit t in Bezug auf dieses Coordinatensussens durch die Beränderlichen x, y, z aus, welche demnach als Functionen der Zeit t zu betrachten sind. Die Geschwindigkeit v des materiellen Punktes M, deren Richtung vor der Hand noch unbekannt ist, läßt sich dann in ihre drei Componenten:

$$\frac{dx}{dt}$$
, $\frac{dy}{dt}$, $\frac{dz}{dt}$,

von benen jebe ber entsprechenden Achse ber x, y ober z parallel ift, zerlegt benken, und unsere Aufgabe wird wieder barin bestehen, die Beziehungen festzustellen, welche zwischen ben an dem gegebenen Systeme thätigen Kräften, diesen Geschwindigkeiten irgend eines seiner Punkte und den brei Coordinaten desselben am Ende der Zeit t stattsinden.

Es ift aber einleuchtenb, daß wegen ber festen Berbindung fammt= licher materiellen Puntte bes Systems unter sich und mit dem festen Buntte einmal fur jeden die Bebingungen:

$$x^2 + y^2 + z^2 = R^2$$
, $x \frac{dx}{dt} + y \frac{dy}{dt} + z \frac{dz}{dt} = 0$

statisinden werden, und bann, daß ihre Bewegung in jedem Augenblicke in einem gewissen Sinne gemeinschaftlich sein wird, daß es also für den vorhergenannten Zweck genügt, wenn man die Gesetze der Bewegung einiger bestimmten Punkte des Systems kennt, welche nicht in gerader Linie liegen, und in Bezug auf welche man die Lage jedes andern Punktes angeben kann. Dazu wird es am zweckmäßigsten sein, wenn

man durch den festen Punkt drei neue, mit dem gegebenen System sest verbundene, ebenfalls unter sich rechtwinklige Coordinatenachsen zieht und die Lage irgend eines seiner Punkte in Bezug auf diese durch die Coordinaten ξ , η , ζ ausdrückt, welche für einen jeden gemäß der vorher ausgesprochenen Bedingungen während der ganzen Bewegung unveränderliche Werthe behalten oder von der Zeit t unabhängig sind; es wird dann für die Kenntniß der Bewegung des Systems genügen, wenn man für jeden Zeitpunkt die Lage dieser neuen Achsen der ξ , η , ζ in Bezug auf die seitpunkt die Lage dieser neuen Achsen der anders ausgedrückt, wenn man die Winkel, welche jene Achsen mit diesen am Ende der Zeit t bilden, in Function dieser Zeit und der an dem sesten System thätigen Kräfte kennt.

Nach ben in den §§. 22 und 23 der Einleitung gegebenen Ausbrücken kann die Lage der beweglichen Coordinatenachsen der ξ , η , ζ gegen die festen Achsen der x, y, z entweder durch die drei unabhängten Winkel ω , ϑ , ψ bestimmt werden oder durch die in gegenseitiger Abhängigkeit stehenden neun Winkel: ξx , ξy , ξz , ηx , etc., welche die drei beweglichen Achsen mit jeder der drei sessen. Nehmen wir der Symmetrie wegen zuerst die letztern Winkel, und bezeichnen wir, wie in den genannten §§. der Einleitung die Cosinus der Winkel:

$$\widehat{\xi x}$$
, $\widehat{\xi y}$, $\widehat{\xi z}$,

welche bie bewegliche Achse ber & mit ben brei festen bilbet, mit

bie der Winkel:
$$\widehat{\eta_x}$$
, $\widehat{\eta_y}$, $\widehat{\eta_z}$

zwischen ber Achse ber q und jeder ber festen Achsen mit

und die der Winkel:

$$\widehat{\zeta}x$$
 , $\widehat{\zeta}y$, $\widehat{\zeta}z$

zwischen der Achse der 5 und den festen Achsen mit

so haben wir in irgend einem Augenblicke zwischen ben veränderlichen Coordinaten x, y, z und ben unveränderlichen ξ , η , ζ des Punktes M die Beziehungen:

$$x = a\xi + a'\eta + a''\zeta$$

$$y = b\xi + b'\eta + b''\zeta$$

$$z = c\xi + c'\eta + c''\zeta$$
(a.

worin nun die Cofinus a, b, c, etc. wie x, y, z Functionen ber Beit t find und durch die sechs Bebingungsgleichungen:

$$\begin{vmatrix}
a^2 + b^2 + c^2 &= 1 \\
a'^2 + b'^2 + c'^2 &= 1 \\
a'^2 + b''^2 + c''^2 &= 1
\end{vmatrix}$$

$$\begin{vmatrix}
aa' + bb' + cc' &= 0 \\
aa'' + bb'' + cc'' &= 0 \\
a'a'' + b'b'' + c'c'' &= 0
\end{vmatrix}$$

in Abhängigkeit von einander ftehen.

S. 185.

Aus ben vorhergehenden Gleichungen (a) zieht man mit ber Beachtung, daß die Coordinaten ξ , η , ζ von der Zeit t unabhängig find, in Bezug auf diese lettere die Aenderungsgesetze:

$$\frac{dx}{dt} = \xi \frac{da}{dt} + \eta \frac{da'}{dt} + \zeta \frac{da''}{dt}$$

$$\frac{dy}{dt} = \xi \frac{db}{dt} + \eta \frac{db'}{dt} + \zeta \frac{db''}{dt}$$

$$\frac{dz}{dt} = \xi \frac{dc}{dt} + \eta \frac{dc'}{dt} + \zeta \frac{dc''}{dt}$$
(b.

und erhält dadurch die Beziehungen, welche zwischen den zu den festen Achsen parallelen Componenten ux, uy, ux der Geschwindigkeit v eines beliebigen materiellen Punktes M einerseits und zwischen der Lage dieses Punktes in Bezug auf das bewegliche Coordinatenspstem und der Aensberung der Lage dieses lettern in Bezug auf jene festen Achsen am Ende der Zeit t stattsinden. Will man aus denselben die Lage dessenigen Punktes im System dessen Geschwindigkeit in diesem Augenblicke Rull ist, kennen lernen, so wird man aus den drei Gleichungen des ersten Grades:

to both man also bet beet vertically angen best expect vertical vertical
$$0 = \xi \frac{da}{dt} + \eta \frac{da'}{dt} + \zeta \frac{da''}{dt}$$

$$0 = \xi \frac{db}{dt} + \eta \frac{db'}{dt} + \zeta \frac{db''}{dt}$$

$$0 = \xi \frac{dc}{dt} + \eta \frac{dc'}{dt} + \zeta \frac{dc''}{dt}$$
(c.

bie Werthe ber brei Veränderlichen ξ , η , ζ ziehen, für beren jede sim Allgemeinen nur ein Werth zu ergeben scheint. Multiplicirt man aber die erste dieser Gleichungen mit a, die zweite mit b, die dritte mit o und nimmt die Summe dieser Producte, multiplicirt man ferner die erste mit a', die zweite mit b', die dritte mit e' und addirt die Ergebnisse, und thut man dasselbe, nachdem die erste mit a'', die zweite mit b'', die dritte mit c'' multiplicirt worden, so ergeben sich mit Beachtung der vorher erwähnten sechs Bedingungsgleichungen und ihm Aenderungsgesetze in Bezug auf die Zeit, nämlich

$$\begin{cases} a \frac{d\ddot{a}}{dt} + b \frac{db}{dt} + c \frac{dc}{dt} = 0, \\ a' \frac{da'}{dt} + b' \frac{db'}{dt} + c' \frac{dc'}{dt} = 0, \\ a'' \frac{da''}{dt} + b'' \frac{db''}{dt} + c'' \frac{dc''}{dt} = 0, \end{cases}$$

und unter eine zwedmäßige Form gebracht

$$\begin{cases} a \frac{da'}{dt} + b \frac{db'}{dt} + c \frac{dc'}{dt} = -\left(a' \frac{da}{dt} + b' \frac{db}{dt} + c' \frac{dc}{dt}\right) = -\epsilon, \\ a'' \frac{da}{dt} + b'' \frac{db}{dt} + c'' \frac{dc}{dt} = -\left(a' \frac{da''}{dt} + b' \frac{db''}{dt} + c'' \frac{dc''}{dt}\right) = -\epsilon, \\ a' \frac{da''}{dt} + b' \frac{db''}{dt} + c' \frac{dc''}{dt} = -\left(a'' \frac{da'}{dt} + b'' \frac{db'}{dt} + c'' \frac{dc'}{dt}\right) = -\epsilon, \end{cases}$$

bie Gleichungen:

$$\begin{cases} \zeta \left(a \, \frac{d\,a''}{d\,t} + b \, \frac{d\,b''}{d\,t} + c \, \frac{d\,c''}{d\,t} \right) - \eta \left(a' \, \frac{d\,a}{d\,t} + b' \, \frac{d\,b}{d\,t} + c' \, \frac{d\,c}{d\,t} \right) = 0 \,, \\ \xi \left(a' \, \frac{d\,a}{d\,t} + b' \, \frac{d\,b}{d\,t} + c' \, \frac{d\,c}{d\,t} \right) - \zeta \left(a'' \, \frac{d\,a'}{d\,t} + b'' \, \frac{d\,b'}{d\,t} + c'' \, \frac{d\,c'}{d\,t} \right) = 0 \,, \\ \eta \left(a'' \, \frac{d\,a'}{d\,t} + b'' \, \frac{d\,b'}{d\,t} + c'' \, \frac{d\,c'}{d\,t} \right) - \xi \left(a \, \, \frac{d\,a''}{d\,t} + b \, \, \frac{d\,b''}{d\,t} + c \, \, \frac{d\,c''}{d\,t} \right) = 0 \,, \end{cases}$$

ober abgefürzt mit der vorher angebeuteten Bezeichnung

$$\left\{ \begin{array}{l} \mathbf{\mathfrak{q}}\zeta - \mathbf{r}\eta = 0 \ , \\ \mathbf{r}\xi - \mathbf{p}\zeta = 0 \ , \\ \mathbf{\mathfrak{p}}\eta - \mathbf{\mathfrak{q}}\xi = 0 \ , \end{array} \right.$$

und man fieht unter bieser Form, daß immer zwei bieser Gleichungen bie dritte enthalten und demnach die Projectionen in den drei beweg= lichen Coordinaten=Chenen von einer Geraden vorstellen, welche durch den Anfangspunkt geht. Bezeichnen demnach λ' , μ' , ν' die Winkel, welche diese Gerade mit den drei beweglichen Achsen macht, so hat man als die nothwendigen Gleichungen derselben

$$\frac{\eta}{\cos \mu'} - \frac{\xi}{\cos \lambda'} = 0$$

$$\frac{\xi}{\cos \lambda'} - \frac{\zeta}{\cos \nu'} = 0$$
(d.

und die Bergleichung biefer Formen mit ben vorhergehenden gibt mit ber Bedingungsgleichung:

$$\cos^2\lambda' + \cos^2\mu' + \cos^2\nu' = 1$$

bie Beziehungen:

$$\cos \lambda' = rac{\mathbf{p}}{\sqrt{\mathbf{p}^2 + \mathbf{q}^2 + \mathbf{r}^2}} \; , \quad \cos \mu' = rac{\mathbf{q}}{\sqrt{\mathbf{p}^2 + \mathbf{q}^2 + \mathbf{r}^2}}, \ \cos \nu' = rac{\mathbf{r}}{\sqrt{\mathbf{p}^2 + \mathbf{q}^2 + \mathbf{r}^2}} \; ,$$

ober wenn man $\sqrt{\mathbf{p}^2+\mathbf{q}^2+\mathbf{r}^2}$ burch φ' ersett,

$$\mathbf{p} = \varphi' \cos \lambda'$$
 , $\mathbf{q} = \varphi' \cos \mu'$, $\mathbf{r} = \varphi' \cos \nu'$.

Um dann die Lage biefer Geraden gegen die festen Achsen der x, y und z zu bestimmen, seien λ , μ , ν die Winkel zwischen ihr und diesen lettern, also

$$\frac{\mathbf{y}}{\cos \lambda} - \frac{\mathbf{x}}{\cos \lambda} = 0$$

$$\frac{\mathbf{x}}{\cos \lambda} - \frac{\mathbf{z}}{\cos \lambda} = 0$$

thre Gleichungen in Bezug auf biese Achsen. Führt man bann bie Werthe von η und ζ aus ben Gleichungen (d) in die Gleichungen (a) und aus ben lettern die Werthe von x, y, z, die nun alle in ξ ausgedrückt erscheinen, in die vorstehenden Gleichungen ein, so kann man daraus und mittels der Bedingung:

$$\cdot \cos^2 \lambda + \cos^2 \mu + \cos^2 \nu = 1$$

bie Werthe von $\cos\lambda$, $\cos\mu$, $\cos\nu$ ableiten. Man findet auf bick Weise 3. B. für $\cos\lambda$ ben Werth:

$$a\cos\lambda' + a'\cos\mu' + a''\cos\nu'$$

 $V(a\cos\lambda'+a'\cos\mu'+a''\cos\nu')^3+(b\cos\lambda'+b'\cos\mu'+b''\cos\nu')^3+(c\cos\lambda'+c'\cos\mu'+c''\cos\nu')^3$

und wird sich mittels ber oben angegebenen Bedingungsgleichungen zwischen ben Cosinus a, b, c, etc. leicht überzeugen, daß der Renner bieses Ausbrucks sich auf die Einheit zurücksühren läßt, so daß man hat

$$\cos \lambda = a \cos \lambda' + a' \cos \mu' + a'' \cos \nu' = \frac{a \mathbf{p} + a' \mathbf{q} + a'' \mathbf{r}}{\sqrt{\mathbf{p}^2 + \mathbf{q}^2 + \mathbf{r}^2}},$$

$$\cos \mu = b \cos \lambda' + b' \cos \mu' + b'' \cos \nu' = \frac{b \mathbf{p} + b' \mathbf{q} + b'' \mathbf{r}}{\sqrt{\mathbf{p}^2 + \mathbf{q}^2 + \mathbf{r}^2}},$$

$$\cos \nu = c \cos \lambda' + c' \cos \mu' + c'' \cos \nu' = \frac{c \mathbf{p} + c' \mathbf{q} + c'' \mathbf{r}}{\sqrt{\mathbf{p}^2 + \mathbf{q}^2 + \mathbf{r}^2}},$$

wie sich auch auf anderm Wege mittels ber in §. 22 ber Ginleitung abgeleiteten Gleichungen ergibt.

S. 186.

Aus den vorhergehenden Rechnungen folgt also, daß es in jedem Augenblicke in dem festen System eine durch den festen Bunkt gehende Gerade gibt, beren Buntte in biefem Augenblicke teine Geschwindigkeit, keine Bewegung haben. Man kann sich daher biefe Gerade für biesen Augenblick als eine Achse vorstellen, um welche bas ganze System fic brehend bewegen will, b. h. die Geschwindigkeiten aller Punkte bes Spstems haben in bemfelben Augenblicke folche Richtungen und solche gegenseitige Verhaltniffe in ihren Intenfitaten, als wenn bas Spftem in einer Drehung um jene Gerabe begriffen ware. Bezeichnet man bemnach bie Winkelgeschwindigkeit bes Systems in Bezug auf biefe Achse, welche man die augenblickliche Drehungsachse bes Sp stems nennt, mit q und die Entfernung bes materiellen Punktes ! von berfelben mit w, so hat man für biefe Länge w ber von bem Bunkte M, beffen Coordinaten &, n, & find, auf die augenblickliche Drehungsachse, welche mit den Achsen der E, η , ζ die Winkel λ' , μ' , ν' einschließt, gefällten Senfrechten nach S. 20 ber Ginleitung ben Ausbrud:

$$\mathbf{w} = \sqrt{(\eta \cos \lambda' - \xi \cos \mu')^2 + (\xi \cos \nu' - \zeta \cos \lambda')^2 + (\zeta \cos \mu' - \eta \cos \nu')^2}$$

und für die forbernde Geschwindigkeit v des Punttes M ben Werth:

$$\mathbf{v} = \mathbf{w} \boldsymbol{\varphi}$$
.

Behandelt man dann die Gleichungen (b) auf biesetbe Weise, wie es im vorhergehenden S. für die Gleichungen (c) angegeben worden ist, und beachtet, daß die Ausbrücke:

$$a \frac{dx}{dt} + b \frac{dy}{dt} + c \frac{dz}{dt} = u_{\xi}$$

$$a' \frac{dx}{dt} + b' \frac{dy}{dt} + c' \frac{dz}{dt} = u_{\eta}$$

$$a'' \frac{dx}{dt} + b'' \frac{dy}{dt} + c'' \frac{dz}{dt} = u_{\xi}$$

bie Summen ber Projectionen auf je eine ber beweglichen Achsen ber ξ , η ober ζ von ben brei Componenten u_x , u_y , u_z , in welche bie Geschwindigkeit v bes Punktes M parallel zu den sesten Achsen zerlegt werden kann, sind und bemnach die Componenten u_{ξ} , u_{η} , u_{ζ} dersselben Geschwindigkeit parallel zu den beweglichen Achsen ausbrücken, so erhält man zuerst die Beziehungen:

$$\mathbf{u}_{\xi} = \mathbf{q} \zeta - \mathbf{r} \eta = \varphi' (\zeta \cos \mu' - \eta \cos \nu')
\mathbf{u}_{\eta} = \mathbf{r} \xi - \mathbf{p} \zeta = \varphi' (\xi \cos \nu' - \zeta \cos \lambda')
\mathbf{u}_{\zeta} = \mathbf{p} \eta - \mathbf{q} \xi = \varphi' (\eta \cos \lambda' - \xi \cos \mu')$$
(128.

und bamit und mittels ber Gleichung:

$$v=\sqrt{u_\xi^2+u_\eta^2+u_\zeta^2}$$

ergibt sich

$$\mathbf{v} = \mathbf{\phi}' \sqrt{(\eta \cos \lambda' - \xi \cos \mu')^2 + (\xi \cos \nu' - \zeta \cos \lambda')^2 + (\zeta \cos \mu' - \eta \cos \nu')^2},$$

also auch durch Bergleichung ber vorhergefundenen Werthe von v und w mit diesem letztern

$$arphi = arphi' = \sqrt{\mathbf{p}^2 + \mathbf{q}^2 + \mathbf{r}^2} \;,$$
 $\mathbf{p} = arphi \cos \lambda' \;, \quad \mathbf{q} = arphi \cos \mu' \;, \quad \mathbf{r} = arphi \cos \nu' \;.$

Aus ben Gleichungen (128) schließt man ferner, bag bie Quotienten

$$\frac{\zeta \cos \mu' - \eta \cos \nu'}{w} , \frac{\xi \cos \nu' - \zeta \cos \lambda'}{w} , \frac{\eta \cos \lambda' - \xi \cos \mu'}{w}$$

nach ber Reibe bie Cofinus ber Winkel 1, m, n ausbrücken, welche bie Richtung ber Geschwindigkeit v ober ber Winkelgeschwindigkeit o mit ben beweglichen Achsen bilbet, und ich bemerke bei biefer Belegen= heit, daß alle biese Cosinus, welche bisher vorgekommen find, eigentlich mit boppelten Beichen versehen werben mußten; man wirb fich aber leicht überzeugen — immer unter ber Boraussetzung, bag bie brebenbe Bewegung als positive zu betrachten ift, wenn fie, von ben positiven Achsen ber &, n ober & aus angesehen, im Sinne eines Uhrzeigers vor fich geht — namentlich baburch, baß man bie augenblickliche Drehungsachse nach und nach mit ben Coorbinatenachsen gusammenfallen läßt, daß alle Werthe, wie fie bisher vorgeführt wurden, nur positiv zu nehmen find, und bağ bemnach auch bie Winkel λ' , μ' , ν' ober λ , μ , ν nur biejenige Salfte ber augenblicklichen Drehungsachse betreffen, von welcher aus angesehen bie brebende Bewegung bes Spftems im Sinne eines Uhrzeigers vor fich geben will. Bergleicht man bann bie obigen Quotienten mit ben in S. 21 ber Ginleitung gefunbenen Ausbruden, fo fieht man, bag bie genannte Richtung ber Geschwindigkeit zu zwei Geraben fentrecht ift, von benen bie eine burch ben Anfangspunkt und ben Punkt M ober Ent geht, und bie andere bie Winkel λ' , μ' , ν' mit ben Coordinatenachsen bilbet, also senkrecht zu einer Sbene, welche burch ben Punkt M und burch die augenblickliche Drehungsachse geht, wie bies offenbar sein muß.

Denkt man sich ferner die Winkelgeschwindigkeit φ , welche alle Bunkte des Systems in dem betreffenden Augendlicke gemeinschaftlich haben und deren Richtung senkrecht zur augendlicklichen Drehungsachse ist, in Längeneinheiten auf diese Achse aufgetragen, gerade wie wir die Richtung und Intensität einer drehenden Kraft durch eine auf deren Achse aufgetragene Länge bestimmt haben, so wird man einsehen, daß die mit p, q, r bezeichneten Größen die Projectionen auf die deweg-lichen Achsen von der in solcher Weise anschaulich gemachten augen-blicklichen Winkelgeschwindigkeit φ vorstellen, und man wird dadurch nothwendig darauf geführt, die drehende Bewegung eines Spstems um seine augenblickliche Drehungsachse, ebenso wie eine drehende Kraft, in drei neue drehende Bewegungen, deren Achsen unter sich rechtwinklig sind und mit den Coordinatenachsen zusammenfallen, zu zerlegen, oder vielmehr sich bieselbe als zerlegbar und zerlegt

vorzustellen; die Größen p, q, r find dann die entsprechenden augenblicklichen Binkelgeschwindigkeiten für diese neuen brebenden Bewesqungen ober für diese rechtwinkligen Componenten ber augenblicklichen brebenden Bewegung des Systems. *)

Will man nach biesem bie Bewegung ober bie Winkelgeschwindigkeit bes Systems um bie augenblickliche Drehungsachse nun auch nach ben festen Coordinatenachsen zerlegen, so erhält man

$$\varphi \cos \lambda$$
 , $\varphi \cos \mu$, $\varphi \cos \nu$

ober mit den am Ende des vorigen S. zusammengestellten Werthen von cos λ , cos μ , cos ν

$$\varphi_{x} = a \mathbf{p} + a' \mathbf{q} + a'' \mathbf{r}
\varphi_{y} = b \mathbf{p} + b' \mathbf{q} + b'' \mathbf{r}
\varphi_{z} = c \mathbf{p} + c' \mathbf{q} + c'' \mathbf{r}$$
(e.

als Ausbrücke für die Winkelgeschwindigkeiten φ_x , φ_y , φ_z um die Achsen der x, y und z, welche sich übrigens auch unmittelbar dadurch ergeben, daß man sebe der drei Componenten p, q, r um die bewegslichen Achsen in drei neue Componenten nach den festen Achsen zerlegt und die Componenten in seder Achse durch Abdition zu einer resultirens den Winkelgeschwindigkeit φ_x , φ_y oder φ_z vereinigt.

§. 187.

Suchen wir nun weiter bie Beziehungen zwischen ben Winkelgeschwindigkeiten \boldsymbol{p} , \boldsymbol{q} , \boldsymbol{r} und ben brei unter sich unabhängigen Winkeln ω , ϑ , ψ , burch welche bie Lage bes beweglichen Coordinatenspftems in Bezug auf bas feste bestimmt wirb.

⁹⁾ Es kann unter dieser Berlegung natürlich nicht verstanden werben, daß sich bas System gleichzeitig um brei verschiedene Achsen breben könne, ebensos wenig als man sagen will, daß sich ein materieller Punkt gleichzeitig nach brei verschiedenen Geraden bewege; wir werden vielmehr unter diesen Componenten der brebenden Bewegung die Bewegungen der Projectionen sammts licher Punkte des Systems in drei zu den Drehungsachsen senkrechten Ebenen verstehen, wie dies auch schon bei einem einzelnen materiellen Punkte der Fall war (I. Buch, §. 71), wo deffen Bewegung als eine um den Ansfangspunkt der Coordinaten nor sich gehende, also wie eine brebende Bemes gung betrachtet wurde.

Ans ber in §. 23 ber Einleitung aufgestellten Tabelle ber Werthe von a, a', a'', b, etc. in Function ber Winkel ω , ϑ , ψ zieht man zuerst die Aenderungsgesetze dieser Größen in Bezug auf die Zeit; man findet 3. B.

$$\frac{da}{dt} = -\frac{d\omega}{dt} (\sin\omega\cos\psi\cos\vartheta + \cos\omega\sin\psi)$$

$$-\frac{d\vartheta}{dt} \cdot \cos\omega\cos\psi\cos\vartheta$$

$$-\frac{d\psi}{dt} (\cos\omega\sin\psi\cos\vartheta + \sin\omega\cos\psi)$$

und so auch bie übrigen. Führt man bann jene Werthe felbst und biese Aenberungsgefete in die Gleichungen:

$$\mathbf{p} = \mathbf{a}'' \frac{d\mathbf{a}'}{dt} + \mathbf{b}'' \frac{d\mathbf{b}'}{dt} + \mathbf{c}'' \frac{d\mathbf{c}'}{dt}$$

$$\mathbf{q} = \mathbf{a} \frac{d\mathbf{a}''}{dt} + \mathbf{b} \frac{d\mathbf{b}''}{dt} + \mathbf{c} \frac{d\mathbf{c}''}{dt}$$

$$\mathbf{r} = \mathbf{a}' \frac{d\mathbf{a}}{dt} + \mathbf{b}' \frac{d\mathbf{b}}{dt} + \mathbf{c}' \frac{d\mathbf{c}}{dt}$$

ein, so findet man nach zahlreichen Reductionen folgende einfache Werthe für die Winkelgeschwindigkeiten ${\bf p}$, ${\bf q}$, ${\bf r}$ in Function der Winkel ${\bf \omega}$, ${\bf 9}$, ${\bf \psi}$ und ihrer Aenderungsgesetze in Bezug auf die Zeit:

129.)
$$\begin{cases} \mathbf{p} = -\frac{\mathrm{d}\,\omega}{\mathrm{d}\,t}\cos\psi\sin\vartheta + \frac{\mathrm{d}\,\vartheta}{\mathrm{d}\,t}\sin\psi, \\ \mathbf{q} = \frac{\mathrm{d}\,\omega}{\mathrm{d}\,t}\sin\psi\sin\vartheta + \frac{\mathrm{d}\,\vartheta}{\mathrm{d}\,t}\cos\psi, \\ \mathbf{r} = \frac{\mathrm{d}\,\omega}{\mathrm{d}\,t}\cos\vartheta + \frac{\mathrm{d}\,\psi}{\mathrm{d}\,t}. \end{cases}$$

Biel einfacher gelangt man aber zu diesen Werthen, sowie zu benen der Componenten φ_x , φ_y , φ_z um die sesten Achsen mittels der vorhergehenden Betrachtung über die Zerlegung der drehenden Bewegung und ihrer Winkelgeschwindigkeit, indem man dabei das in §. 22 der Einleitung zu Grunde gelegte Versahren und die Figur 108 zu Hüsten nimmt. Nach diesem letztern kann nämlich die Aenderung in der Lage des beweglichen Coordinatenspstems als aus drei gleichzeitigen drehenden Bewegungen um die Achsen AZ, AY, und AZ bestehend angesehen

werben, und bie Winkelgefchwindigkeiten biefer brebenben Beivogungen find offenbar :

 $\frac{d\omega}{dt}$, $\frac{d\vartheta}{dt}$, $\frac{d\psi}{dt}$.

Denkt man sich nun jebe dieser Winkelgeschwindigkeiten auf die entsprechende der genannten Achsen als Längen aufgetragen, dann in drei Componenten nach den festen oder beweglichen Achsen zerlegt und in jeder dieser lettern die darauf tressenden Componenten zu einer Resultirenden vereinigt, so muß man dadurch entweder die Winkelgeschwindigsteiten φ_x , φ_y , φ_z um die festen Achsen oder die Componenten p, q, r der augenblicklichen Winkelgeschwindigkeit φ um die bewegslichen Achsen wieder erhalten.

Wählen wir zuerst die Zerlegung nach den festen Achsen der x, y, z, nämlich nach AX, AY, AZ, Fig. 108, und beachten wir, daß die Achse AZ für die Wintelgeschwindigkeit $\frac{d\omega}{dt}$ eine dieser festen Achsen selbst ist, ferner daß die Achse AY2 für die Wintelgeschwindigkeit $\frac{d\vartheta}{dt}$ mit der Achse AY den Wintel ω , mit der AX den Wintel $\frac{1}{2}\pi + \omega$ und mit der Achse AZ den Wintel $\frac{1}{2}\pi$ bilbet, endlich daß die Achse AZ' für die Wintelgeschwindigkeit $\frac{d\psi}{dt}$ mit den sesten Achsen die Wintels $\widehat{\zeta}_X$, $\widehat{\zeta}_Y$, $\widehat{\zeta}_Z$ macht, deren Cossnus a", b", c" sind; wir erhalten darnach für die Wintelgeschwindigkeit $\frac{d\omega}{dt}$ um die Achse AZ die drei Componenten:

0 , 0 , $\frac{\mathrm{d}\omega}{\mathrm{d}t}$

für die Winkelgeschwindigkeit $\frac{d\,\vartheta}{d\,t}$ um die Achse $A\,Y_2$ die Componenten:

$$-\frac{\mathrm{d}\,\vartheta}{\mathrm{d}\,t}\sin\,\omega \quad , \qquad \frac{\mathrm{d}\,\vartheta}{\mathrm{d}\,t}\cos\omega \quad , \qquad 0$$

und für die Winkelgeschwindigkeit $\frac{\mathrm{d}\,\psi}{\mathrm{d}\,t}$ um die Achse AZ' als Composinenten um die festen Achsen AX, AY, AZ

$$a'' \frac{d\psi}{dt}$$
 , $b'' \frac{d\psi}{dt}$, $c'' \frac{d\psi}{dt}$.

Daraus folgen bann bie refultirenden Winkelgeschwindigkeiten um biefe lettern Achsen burch einfache Abbition, und zwar hat man mit den Werthen von a", b", c" die Gleichungen:

130.)
$$\begin{cases} \varphi_z = -\frac{d\vartheta}{dt} \sin \omega + \frac{d\psi}{dt} \cos \omega \sin \vartheta, \\ \varphi_y = \frac{d\vartheta}{dt} \cos \omega + \frac{d\psi}{dt} \sin \omega \sin \vartheta, \\ \varphi_z = \frac{d\omega}{dt} + \frac{d\psi}{dt} \cos \vartheta, \end{cases}$$

welche die Beziehungen zwischen ben augenblicklichen Winkelgeschwindigsteiten φ_x , φ_y , φ_z um die sesten Achsen und den Winkeln ω , ϑ , ψ ausbrücken. Wan könnte nun auch aus diesen mittels der am Ende des vorigen \S . erhaltenen Werthe von φ_x , φ_y , φ_z in \wp , \wp , \wp burch die gewöhnliche Eliminationsmethode ohne sehr große Rechnung die obigen Ausbrücke für die letztern Winkelgeschwindigkeiten ableiten; wir wollen aber auch diese Ausbrücke unmittelbar durch die Zerlegung der Winkelgeschwindigkeiten $\frac{\mathrm{d}\,\omega}{\mathrm{d}\,t}$, $\frac{\mathrm{d}\,\vartheta}{\mathrm{d}\,t}$, $\frac{\mathrm{d}\,\psi}{\mathrm{d}\,t}$ herstellen.

Dazu haben wir zu beachten, daß die Achse AZ für die erste dieser Winkelgeschwindigkeiten mit den beweglichen Achsen die Winkel \widehat{z}_{ξ} , $\widehat{z_{\gamma}}$, $\widehat{z_{\zeta}}$ einschließt, deren Cosinus c, c', c' sind, daß ferner die Achse AY2 der zweiten Winkelgeschwindigkeit mit der Achse AX' den Winkel $\frac{1}{4}\pi + \psi$, mit AY' den Winkel ψ , mit AZ' den Winkel $\frac{1}{4}\pi$ bildet, endlich daß die Achse AZ' der Winkelgeschwindigkeit $\frac{\mathrm{d}\,\psi}{\mathrm{d}\,t}$ eine der beweglichen Achsen selbst ist; wir erhalten demzufolge nach der Reihe die Componenten:

$$egin{array}{lll} \mathbf{c} & rac{\mathrm{d}\,\omega}{\mathrm{d}\,t} & , & \mathbf{c}' rac{\mathrm{d}\,\omega}{\mathrm{d}\,t} & , & \mathbf{c}'' rac{\mathrm{d}\,\omega}{\mathrm{d}\,t} & \mathrm{fűr} & rac{\mathrm{d}\,\omega}{\mathrm{d}\,t} & , \\ & rac{\mathrm{d}\,\vartheta}{\mathrm{d}\,t} \sin\psi & , & rac{\mathrm{d}\,\vartheta}{\mathrm{d}\,t} \cos\psi & , & 0 & \mathrm{fűr} & rac{\mathrm{d}\,\vartheta}{\mathrm{d}\,t} & \mathrm{unb} & \\ & 0 & , & 0 & , & rac{\mathrm{d}\,\psi}{\mathrm{d}\,t} & \mathrm{fűr} & rac{\mathrm{d}\,\psi}{\mathrm{d}\,t} & , \end{array}$$

und bamit ergeben fich, wenn man fur c, c', c" ihre Werthe:

$$c = -\cos\psi\sin\vartheta$$
 , $c' = \sin\psi\sin\vartheta$, $c'' = \cos\vartheta$

einführt, die obigen Ausbrücke für \boldsymbol{p} , \boldsymbol{q} , \boldsymbol{r} als resultirende Winkelgeschwindigkeiten um die beweglichen Achsen durch einsache Abbition der übereinanderstehenden Componenten. Die Bergleichung dieser letztern Werthe mit denen von φ_x , φ_y , φ_z zeigt, daß auch hier, wie bei den Umwandlungsformeln der Coordinaten (Einl. §. 22) die einen aus den andern durch Bertauschung der Winkel ω und ψ und durch den Zeichenwechsel der Sinus hervorgehen.

§. 188.

Aus bem Borbergebenben ergeben fich fehr einfach noch einige beachtenswerthe Beziehungen zwischen ben bisher behandelten Größen.

Zerlegt man jebe ber Geschwindigkeiten u_{ξ} , u_{η} , u_{ζ} nach ben festen Achsen in die rechtwinkligen Componenten:

so geben bie Summen ber übereinanberftehenben Componenten langs berfelben Achse bie Geschwindigkeiten ux, uy, ux; man hat also

$$\left. \begin{array}{l} u_x \, = \, a \, u_\xi + a' \, u_\eta + a'' \, u_\zeta \\ \\ u_y \, = \, b \, u_\xi + b' \, u_\eta + b'' \, u_\zeta \\ \\ u_z \, = \, c \, u_\xi + c' \, u_\eta + c'' \, u_\zeta \end{array} \right\} \, .$$

Führt man dann in diese Gleichungen für u_x , u_y , u_z ober $\frac{dx}{dt}$, $\frac{dy}{dt}$, $\frac{dz}{dt}$ beren Werthe aus den Gleichungen (b), für u_ξ , u_η , u_ζ die Werthe aus den Gleichungen (128) ein und setzt die Coeffizienten von ξ , η und ζ einander gleich, so ergeben sich folgende neun Gleichungen zwischen den Aenderungsgesetzen der neun Cosinus a, a', a'', etc. in Bezug auf die Zeit, diesen Cosinus selbst und den Winkelgeschwindigkeiten p, q, z:

$$\frac{da}{dt} = a' \mathbf{r} - a'' \mathbf{q} , \quad \frac{da'}{dt} = a'' \mathbf{p} - a\mathbf{r} , \quad \frac{da''}{dt} = a\mathbf{q} - a'\mathbf{p}
\frac{db}{dt} = b' \mathbf{r} - b'' \mathbf{q} , \quad \frac{db'}{dt} = b'' \mathbf{p} - b\mathbf{r} , \quad \frac{db''}{dt} = b\mathbf{q} - b'\mathbf{p}
\frac{dc}{dt} = c' \mathbf{r} - c'' \mathbf{q} , \quad \frac{dc'}{dt} = c'' \mathbf{p} - c\mathbf{r} , \quad \frac{dc''}{dt} = c\mathbf{q} - c'\mathbf{p}$$
(b.

Multiplicirt man endlich die brei Gleichungen jeder Zeile der Reihe nach mit p, q, r und nimmt ihre Summe, so folgen die Ausbrucke:

$$\begin{cases}
\mathbf{p} \frac{d\mathbf{a}}{dt} + \mathbf{q} \frac{d\mathbf{a}'}{dt} + \mathbf{r} \frac{d\mathbf{a}'}{dt} = 0, \\
\mathbf{p} \frac{d\mathbf{b}}{dt} + \mathbf{q} \frac{d\mathbf{b}'}{dt} + \mathbf{r} \frac{d\mathbf{b}''}{dt} = 0, \\
\mathbf{p} \frac{d\mathbf{c}}{dt} + \mathbf{q} \frac{d\mathbf{c}'}{dt} + \mathbf{r} \frac{d\mathbf{c}''}{dt} = 0,
\end{cases}$$

und mit diesen zieht man aus den Gleichungen (e) die Aenderungsgesetze:

h.)
$$\begin{cases} \frac{d\varphi_x}{dt} = a \frac{d\mathbf{p}}{dt} + a' \frac{d\mathbf{q}}{dt} + a'' \frac{d\mathbf{r}}{dt}, \\ \frac{d\varphi_y}{dt} = b \frac{d\mathbf{p}}{dt} + b' \frac{d\mathbf{q}}{dt} + b'' \frac{d\mathbf{r}}{dt}, \\ \frac{d\varphi_x}{dt} = c \frac{d\mathbf{p}}{dt} + c' \frac{d\mathbf{q}}{dt} + c'' \frac{d\mathbf{r}}{dt}. \end{cases}$$

Denkt man sich also die Aenberungsgesetze $\frac{d \, p}{d \, t}$, $\frac{d \, q}{d \, t}$, $\frac{d \, p}{d \, t}$, $\frac{d \, p}{d \, t}$, $\frac{d \, p}{d \, t}$ und $\frac{d \, p_x}{d \, t}$, $\frac{d \, p_x}{d \, t}$ burch ein gemeinschaftliches Wassemoment m k^2 multiplicirt und stellt sich die Producte gemäß der Gleichung (A) in §. 158 als Maaße drehender Kräfte vor, von denen die drei ersten ihre Achsen den beweglichen, die drei letzten den festen CoordinatensUchsen parallel haben, so folgt and den Gleichungen (h), daß alle diese Producte die Componenten derselben drehenden Kraft

$$m k^2 \frac{d \varphi}{d t}$$

sind, beren Achse mit der augenblicklichen Drehungsachse zusammenfällt. Ferner zeigen diese Gleichungen in Berbindung mit den in §. 185 gefundenen Beziehungen, daß wenn die Winkelgeschwindigkeiten p, q, r während der Bewegung unverändert bleiben, auch die Winkelgeschwindigkeit φ und die Winkel λ' , μ' , ν' , ebenso auch die Winkel λ , μ , ν immer dieselben Werthe behalten, daß also die Drehungsachse sowohl im System selbst, d. μ , ν gegen die beweglichen Coordinatenachsen, als überhaupt im Raume oder gegen das seste Goordinatenspstem eine unveränderliche Lage behält, und daß demnach die Bewegung des Systems

vieselbe sein wird, als wenn diese Drehungsachse fest und die um diese Achse drehende Componente des resultirenden Momentes Rull ift, und es ist nach dem vorhergehenden Kapitel leicht zu schließen, daß dieses nur stattsinden kann, wenn das resultirende Moment selbst Null und die Orehungsachse eine Hauptachse des Systems in dem festen Punkte ist. Umgekehrt wird eine gleichförmige Bewegung um eine innerhalb des Systems unveränderliche Achse immer constante Werthe für die Componenten p, q, r der Winkelgeschwindigkeit mit sich bringen und demuach diese Orehungsachse auch gegen ein sesses Coordinatenspstem eine unveränderliche Lage behalten.

S. 189.

Um nun die Beziehungen zwischen den an dem System thätigen Kräften und seiner Lage oder seiner Wintelgeschwindigkeit festzustellen, untersuchen wir zuerst die Beziehungen zwischen den Kräften, welche parallel zu den festen Achsen, und benjenigen, welche parallel zu den beweglichen Achsen an jedem einzelnen Puntte thätig sein müßten, um dessen Bewegung für sich allein, und diesen Puntt als für sich allein bestehend vorausgesetzt, hervorzubringen.

Bezeichnen wir bazu die Masse eines solchen Punktes M, bessen Coordinaten in Bezug auf die sesten Achsen am Ende der Zeit t wie bisher x, y, z seien, mit m, so haben wir als Maaße der drei zu den festen Achsen parallel gerichteten Componenten X, V, D einer Kraft V, welche diesem Punkte M, wenn er für sich allein bestände, bieselbe Bewegung ertheilen würde, wie er sie jest in Berbindung mit dem ganzen System erhält, die Ausdrücke:

$$\begin{split} \boldsymbol{\mathcal{X}} = m \frac{d^2 \, \boldsymbol{x}}{d \, t^2} = m \frac{d \, \boldsymbol{u}_{\boldsymbol{x}}}{d \, t} \ , \qquad \boldsymbol{\mathfrak{Y}} = m \, \frac{d^2 \, \boldsymbol{y}}{d \, t^2} = m \frac{d \, \boldsymbol{u}_{\boldsymbol{y}}}{d \, t} \ , \\ \boldsymbol{\mathcal{J}} = m \, \frac{d^2 \, \boldsymbol{z}}{d \, t^2} = m \, \frac{d \, \boldsymbol{u}_{\boldsymbol{x}}}{d \, t} \end{split}$$

und für die drehenden Wirkungen Mz, Mx, Mx dieser Kraft in Bezug auf die festen Achsen der x, y, z die Werthe:

$$\begin{split} \mathfrak{M}_Z &= m \left(x \frac{d^2 y}{d t^2} - y \frac{d^2 x}{d t^2} \right) \;\;, \qquad \mathfrak{M}_Y &= m \left(z \frac{d^2 x}{d t^2} - x \frac{d^2 z}{d t^2} \right) \;, \\ \mathfrak{M}_X &= m \left(y \frac{d^2 z}{d t^2} - z \frac{d^2 y}{d t^2} \right) \;, \end{split}$$

und es wird fich nun barum handeln, biefe Kräfte auf bas veranber= liche Coordinatenspftem zu beziehen.

Um bies zu erreichen, gehen wir von ben in S. 188 gefundenen Gleichungen

$$\begin{cases} u_x = a u_\xi + a' u_\eta + a'' u_\zeta \\ u_y = b u_\xi + b' u_\eta + b'' u_\zeta \\ u_z = c u_\xi + c' u_\eta + c'' u_\zeta \end{cases}$$

aus, welche die zu ben festen Achsen parallelen Componenten der Geschwinbigkeit v des Punktes M durch die zu den beweglichen Achsen parallelen
Componenten \mathbf{u}_{ξ} , \mathbf{u}_{η} , \mathbf{u}_{ζ} ausbrücken, und erhalten, indem wir deren
Aenderungsgesetze in Bezug auf t mit m multipliciren, für die Componenten X, Y, D die Werthe:

$$\begin{split} \boldsymbol{\mathcal{X}} &= m \left(a \, \frac{du_{\xi}}{dt} + a' \, \frac{du_{\eta}}{dt} + a'' \, \frac{du_{\zeta}}{dt} + u_{\xi} \, \frac{da}{dt} + u_{\eta} \, \frac{da'}{dt} + u_{\zeta} \, \frac{da''}{dt} \right) \,, \\ \boldsymbol{\mathcal{Y}} &= m \left(b \, \frac{du_{\xi}}{dt} + b' \, \frac{du_{\eta}}{dt} + b'' \, \frac{du_{\zeta}}{dt} + u_{\xi} \, \frac{db}{dt} + u_{\eta} \, \frac{db'}{dt} + u_{\zeta} \, \frac{db''}{dt} \right) \,, \\ \boldsymbol{\mathcal{Y}} &= m \left(c \, \frac{du_{\xi}}{dt} + c' \, \frac{du_{\eta}}{dt} + c'' \, \frac{du_{\zeta}}{dt} + u_{\xi} \, \frac{dc}{dt} + u_{\eta} \, \frac{dc'}{dt} + u_{\zeta} \, \frac{dc''}{dt} \right) \,. \end{split}$$

Die Componenten X, B, D ber Kraft P, parallel zu ben bewegslichen Achsen, folgen bann aus jenen, bie parallel zu ben festen Achsen gerichtet find, wieber burch bie Gleichungen:

Führt man baher die vorhergehenden Werthe von X, B, & in diese Gleichungen ein, und beachtet die Bedingungsgleichungen des S. 185, so findet man

$$\begin{cases}
\mathcal{X} = m \left(\frac{du_{\xi}}{dt} + \mathbf{q}u_{\zeta} - \mathbf{r}u_{\eta} \right), \\
\mathcal{Y} = m \left(\frac{du_{\eta}}{dt} + \mathbf{r}u_{\xi} - \mathbf{p}u_{\zeta} \right), \\
\mathcal{Y} = m \left(\frac{du_{\zeta}}{dt} + \mathbf{p}u_{\eta} - \mathbf{q}u_{\xi} \right).
\end{cases}$$

Enblich erhalt man bamit für die drei Momente Mg, MH, Mz ber Kraft & in Bezug auf die beweglichen Achsen die Ausbrücke:

$$\mathbf{M}_{B} = \mathbf{J}' \eta - \mathbf{J}' \zeta = \mathbf{m} \left(\eta \frac{\mathrm{d} \mathbf{u}_{\zeta}}{\mathrm{d} t} - \zeta \frac{\mathrm{d} \mathbf{u}_{\eta}}{\mathrm{d} t} \right) \\ - \mathbf{m} \mathbf{u}_{\xi} (\mathbf{q} \eta + \mathbf{r} \zeta) + \mathbf{m} \mathbf{p} (\eta \mathbf{u}_{\eta} + \zeta \mathbf{u}_{\zeta})$$

$$\mathbf{M}_{H} = \mathbf{J}' \zeta - \mathbf{J}' \xi = \mathbf{m} \left(\zeta \frac{\mathrm{d} \mathbf{u}_{\xi}}{\mathrm{d} t} + \xi \frac{\mathrm{d} \mathbf{u}_{\zeta}}{\mathrm{d} t} \right) \\ - \mathbf{m} \mathbf{u}_{\eta} (\mathbf{p} \xi + \mathbf{r} \zeta) + \mathbf{m} \mathbf{q} (\xi \mathbf{u} \xi + \zeta \mathbf{u}_{\zeta})$$

$$\mathbf{M}_{Z} = \mathbf{J}' \xi - \mathbf{J}' \eta = \mathbf{m} \left(\xi \frac{\mathrm{d} \mathbf{u}_{\eta}}{\mathrm{d} t} + \eta \frac{\mathrm{d} \mathbf{u}_{\xi}}{\mathrm{d} t} \right) \\ - \mathbf{m} \mathbf{u}_{\zeta} (\mathbf{p} \xi + \mathbf{q} \eta) + \mathbf{m} \mathbf{r} (\xi \mathbf{u}_{\xi} + \eta \mathbf{u}_{\eta})$$

Die Werthe (128) von ug, und ug geben aber, wie leicht zu sehen ift, bie Gleichung:

$$\xi u_{\xi} + \eta u_{\eta} + \zeta u_{\zeta} = 0 ,$$

welche übrigens auch eine nothwendige Folge ber Bebingungen:

$$x^2+y^2+z^2=R^2\ , \quad x\frac{d\,x}{d\,t}+y\frac{d\,y}{d\,t}+z\frac{d\,z}{d\,t}=0$$

ift, und bie Aenberungsgesetze in Bezug auf bie Beit t:

$$\frac{du_{\xi}}{dt} = \zeta \frac{d\mathbf{q}}{dt} - \eta \frac{d\mathbf{r}}{dt} , \quad \frac{du_{\eta}}{dt} = \xi \frac{d\mathbf{r}}{dt} - \zeta \frac{d\mathbf{p}}{dt} ,$$

$$\frac{du_{\zeta}}{dt} = \eta \frac{d\mathbf{p}}{dt} - \xi \frac{d\mathbf{q}}{dt} ,$$

mit welchen man bann nach einigen Rebuctionen folgende Werthe für bie Momente \mathbf{M}_{Z} , \mathbf{M}_{H} , \mathbf{M}_{Z} in Function ber Coordinaten ξ , η , ζ bes Bunktes M und der Winkelgeschwindigkeiten \mathbf{p} , \mathbf{q} , \mathbf{r} findet:

$$\mathfrak{M}_{Z} = \mathfrak{m}(\eta^{2} + \zeta^{2}) \frac{d\mathfrak{p}}{dt} - \mathfrak{m}\xi \eta \frac{d\mathfrak{q}}{dt} - \mathfrak{m}\xi \zeta \frac{d\mathfrak{r}}{dt}$$

$$-\mathfrak{m}(\mathfrak{q}\zeta - \mathfrak{r}\eta)(\mathfrak{p}\xi + \mathfrak{q}\eta + \mathfrak{r}\zeta)$$

$$\mathfrak{M}_{H} = \mathfrak{m}(\xi^{2} + \zeta^{2}) \frac{d\mathfrak{q}}{dt} - \mathfrak{m}\xi \eta \frac{d\mathfrak{p}}{dt} - \mathfrak{m}\eta \zeta \frac{d\mathfrak{r}}{dt}$$

$$-\mathfrak{m}(\mathfrak{r}\xi - \mathfrak{p}\zeta)(\mathfrak{p}\xi + \mathfrak{q}\eta + \mathfrak{r}\zeta)$$

$$\mathfrak{M}_{Z} = \mathfrak{m}(\xi^{2} + \eta^{2}) \frac{d\mathfrak{r}}{dt} - \mathfrak{m}\xi \zeta \frac{d\mathfrak{p}}{dt} - \mathfrak{m}\eta \zeta \frac{d\mathfrak{q}}{dt}$$

$$-\mathfrak{m}(\mathfrak{p}\eta - \mathfrak{q}\xi)(\mathfrak{p}\xi + \mathfrak{q}\eta + \mathfrak{r}\zeta)$$

$$(131.$$

S. 190.

Aehnliche Ausbrude, wie die vorhergebenden, werben fich nun fur alle übrigen materiellen Puntte bes Syftems, beziehungsweise fur bie brebenben Rrafte ergeben, welche die Bewegungen berfelben, jeben eingeln gebacht, hervorzubringen im Stande waren, und es fft nun einleuchtenb, bag wenn fich jeder Puntt bes Syftems einzeln vermoge bes entsprechenben Momentes ber Kraft & ober feiner Componenten fo bewegt, wie er es in feiner Berbinbung mit allen übrigen thut, biefe Betwegung ober die Wirfung ber Rrafte Min, Min, Min nicht geanbert wird, wenn wir nun alle Punkte unter fich in feste Berbindung feten ' und alle biese brebenben Rrafte zu brei Sauptcomponenten Z. MR, D. M., D. M. vereinigen. Man wird ferner einsehen, bag bie aus ben Werthen (131) fich ergebenben Ausbrucke biefer Componenten eine viel einfachere Form annehmen werben, wenn man für bie mit bem festen System unveränderlich verbundenen Coordinatenachsen ber ξ, η, ζ bie brei hauptachsen bes Shstems in bem Punkte nimmt, um welchen es fich breht; benn für biefe werben bie Summen:

$$\Sigma . m \xi \eta$$
 , $\Sigma . m \xi \zeta$, $\Sigma , m \eta \zeta$

Rull, und da die Winkelgeschwindigkeiten p, q, r für alle Punkte bes Systems gemeinschaftlich find, so kommen die Berthe jener Haupt= Componenten für diese Annahme auf folgende gurud:

$$\Sigma.\mathbf{M}_{Z} = \Sigma.\mathbf{m}(\eta^{2} + \zeta^{2}) \frac{\mathrm{d}\,\mathbf{p}}{\mathrm{d}\,\mathbf{t}} - \mathbf{q}\,\mathbf{r}\,\Sigma.\mathbf{m}(\zeta^{2} - \eta^{2}) ,$$

$$\Sigma.\mathbf{M}_{H} = \Sigma.\mathbf{m}(\zeta^{2} + \xi^{2}) \frac{\mathrm{d}\,\mathbf{q}}{\mathrm{d}\,\mathbf{t}} - \mathbf{p}\,\mathbf{r}\,\Sigma.\mathbf{m}(\xi^{2} - \zeta^{2}) ,$$

$$\Sigma.\mathbf{M}_{Z} = \Sigma.\mathbf{m}(\xi^{2} + \eta^{2}) \frac{\mathrm{d}\,\mathbf{r}}{\mathrm{d}\,\mathbf{t}} - \mathbf{p}\,\mathbf{q}\,\Sigma.\mathbf{m}(\eta^{2} - \xi^{2}) .$$

Beachtet man bann noch, baß

 $\Sigma \cdot m(\eta^2 + \zeta^2) = \mathfrak{A}$, $\Sigma \cdot m(\zeta^2 + \xi^2) = \mathfrak{B}$, $\Sigma \cdot m(\xi^2 + \eta^2) = \mathfrak{S}$ bie Massemomente bes Systems in Bezug auf die genannten Haupt= Achsen vorstellen, und daß man bamit auch hat

$$\Sigma \cdot \mathbf{m}(\zeta^2 - \eta^2) = \Sigma \cdot \mathbf{m}(\xi^2 + \zeta^2) - \Sigma \cdot \mathbf{m}(\xi^2 + \eta^2) = \mathbf{B} - \mathbf{E},$$

$$\Sigma \cdot \mathbf{m}(\xi^2 - \zeta^2) = \Sigma \cdot \mathbf{m}(\xi^2 + \eta^2) - \Sigma \cdot \mathbf{m}(\eta^2 + \zeta^2) = \mathbf{E} - \mathbf{E},$$

$$\Sigma. m(\eta^2 - \xi^2) = \Sigma. m(\eta^2 + \zeta^2) - \Sigma. m(\xi^2 + \zeta^2) = \mathbf{I} - \mathbf{I}$$

so findet man für jene hauptcomponenten ber brebenben Gesammtwir= Kung aller Kräfte & bie einfachen Werthe:

$$\Sigma. \mathbf{M}_{Z} = \mathbf{A} \frac{d\mathbf{p}}{dt} - \mathbf{qr}(\mathbf{B} - \mathbf{G})$$

$$\Sigma. \mathbf{M}_{H} = \mathbf{B} \frac{d\mathbf{q}}{dt} - \mathbf{pr}(\mathbf{G} - \mathbf{A})$$

$$\Sigma. \mathbf{M}_{Z} = \mathbf{G} \frac{d\mathbf{r}}{dt} - \mathbf{pq}(\mathbf{A} - \mathbf{B})$$

$$\Sigma. \mathbf{M}_{Z} = \mathbf{G} \frac{d\mathbf{r}}{dt} - \mathbf{pq}(\mathbf{A} - \mathbf{B})$$

Diese Ausbrücke führen nun einsach zu den Gleichungen für die brebende Bewegung des Systems. Denn bezeichnet man die nach den sesten Achsen gerichteten fördernden Componenten der an dem Punkte Mangreifenden Kraft P mit X, Y, Z, die parallel zu den beweglichen Achsen gerichteten mit X', Y', Z', so hat man immer wieder die Beziehungen:

$$\left. \begin{array}{l} X' = a \, X \ + b \, Y \ + c \, Z \\ Y' = a' \, X \ + b' \, Y \ + c' \, Z \\ Z' = a'' \, X \ + b'' \, Y \ + c'' \, Z \end{array} \right\} \, ,$$

und wenn man bann voraussett, daß X, Y, Z nur als Functionen der Beränderlichen x, y, z und v gegeben seien, in welcher Boraus= settung alle in ber Natur vorkommenden Kräfte enthalten find, so wird man in biefe Functionen zuerst für x, y, z ihre Werthe (a): in §. 184 einführen, v burch feine zu ben beweglichen Achsen parallelen Com= ponenten uz, uz ober beren Werthe (128) erseten und bann baraus mittels ber vorhergehenden Gleichungen die Werthe ber Com= ponenten X', Y', Z' ableiten, welche auf biese Weise burch bie von ber Beit unabhängigen Coordinaten &, η , ζ , burch die mit der Beit ver= änderlichen Cofinus a, b, c, a', etc. und burch die Winkelgeschwin= bigteiten p, q; r ausgebrudt erscheinen, alfo fur bie Bewegung nur noch Functionen biefer lettern und der Wintel ω, 9, ψ sind, von denen jene Cosinus abhängen. wird bann auch mit ben brebenden Wirkungen der Kraft P und aller übrigen Kräfte bes Spstems und folglich mit ihrem resultirenden Mo= mente E. MR in Bezug auf ben festen Punkt und mit seinen Componenten:

$$egin{aligned} oldsymbol{\mathcal{Z}}.\mathbf{M}_{H} &= oldsymbol{\mathcal{Z}}(\mathbf{Z}'\eta - \mathbf{Y}'\zeta) \quad , & oldsymbol{\mathcal{Z}}.\mathbf{M}_{H} &= oldsymbol{\mathcal{Z}}(\mathbf{X}'\zeta - \mathbf{Z}'\xi) \; , \\ oldsymbol{\mathcal{Z}}.\mathbf{M}_{Z} &= oldsymbol{\mathcal{Z}}(\mathbf{Y}'\xi - \mathbf{X}'\eta) \end{aligned}$$

in Bezug auf die beweglichen Achsen der Fall sein, d. h. es werden auch diese durch ähnliche Umwandlungen im Allgemeinen als Functionen von den Winkelgeschwindigkeiten p, q, r und den Richtungswinkeln ω , ϑ und ψ dieser beweglichen Achsen erscheinen.

Das Ergebniß ber Gesammtwirtung bieser Momente ist natürlich ebenso wie das der Momente $\Sigma.M_X$, $\Sigma.M_Y$, $\Sigma.M_Z$ die statisindende Bewegung des Spstems um den sesten Punkt, und bemnach ist diese Gesammtwirtung nothwendig dieselbe, wie die der Momente $\Sigma.M_X$, $\Sigma.M_Y$, $\Sigma.M_Z$ oder der Momente $\Sigma.M_X$, $\Sigma.M_X$, $\Sigma.M_X$, oder furz wie die des resultirenden Momentes $\Sigma.M_R$, aller Kräfte V, von denen vorausgesest wurde, daß sie dieselbe Bewegung hervordringen; wir erhalten folglich auf der einen Seite in Bezug auf die sesten Achsen die Gleichungen:

132.)
$$\begin{cases} \Sigma \cdot \mathbf{M}_{Z} = \Sigma \cdot \mathbf{M}_{Z} \\ \Sigma \cdot \mathbf{M}_{Y} = \Sigma \cdot \mathbf{M}_{Y} \text{ ober } \end{cases} \begin{cases} \Sigma \cdot \mathbf{m} \left(x \frac{d^{2} y}{d t^{2}} - y \frac{d^{2} x}{d t^{2}} \right) = \Sigma (x Y - y X) \\ \Sigma \cdot \mathbf{M}_{Y} = \Sigma \cdot \mathbf{M}_{Y} \text{ ober } \end{cases} \begin{cases} \Sigma \cdot \mathbf{m} \left(x \frac{d^{2} x}{d t^{2}} - x \frac{d^{2} x}{d t^{2}} \right) = \Sigma (x Y - y X) \\ \Sigma \cdot \mathbf{M}_{X} = \Sigma \cdot \mathbf{M}_{X} \end{cases} \end{cases}$$

und auf ber andern Seite in Bezug auf die beweglichen Achsen die Ausbrücke:

133.)
$$\begin{cases} \Sigma \cdot \mathfrak{M}_{Z} = \Sigma \cdot \mathfrak{M}_{Z} \\ \Sigma \cdot \mathfrak{M}_{H} = \Sigma \cdot \mathfrak{M}_{H} \text{ ober} \end{cases} & \mathfrak{A} \frac{\mathrm{d} \mathfrak{p}}{\mathrm{d} \mathfrak{t}} = (\mathfrak{B} - \mathfrak{A}) \mathfrak{p} \mathfrak{r} + \Sigma \cdot \mathfrak{M}_{Z} \\ \mathfrak{B} \frac{\mathrm{d} \mathfrak{q}}{\mathrm{d} \mathfrak{t}} = (\mathfrak{G} - \mathfrak{A}) \mathfrak{p} \mathfrak{r} + \Sigma \cdot \mathfrak{M}_{H} \\ \Sigma \cdot \mathfrak{M}_{Z} = \Sigma \cdot \mathfrak{M}_{Z} & \mathfrak{G} \frac{\mathrm{d} \mathfrak{r}}{\mathrm{d} \mathfrak{t}} = (\mathfrak{A} - \mathfrak{B}) \mathfrak{p} \mathfrak{q} + \Sigma \cdot \mathfrak{M}_{Z} \end{cases}$$

als die gesuchten Gleichungen für die brehende Bewegung des Systems, von benen die drei lettern die verlangten Beziehungen zwischen den gegebenen, an dem System thätigen Kräfte, seiner Winkelgeschwindigkeit und seiner Lage am Ende der Zeit t ausbrücken und desphald für die Untersuchung besonderer Fälle besonders geeignet sind. Um aber daraus die Winkelgeschwindigkeit und die Lage für irgend eine Zeit bestimmen zu können, muß man mit denselben im Allgemeinen noch die Gleichungen (129), nämlich

$$\mathbf{p} = -\frac{\mathrm{d}\,\omega}{\mathrm{d}\,t}\cos\psi\sin\vartheta + \frac{\mathrm{d}\,\vartheta}{\mathrm{d}\,t}\sin\psi$$

$$\mathbf{q} = \frac{\mathrm{d}\,\omega}{\mathrm{d}\,t}\sin\psi\sin\vartheta + \frac{\mathrm{d}\,\vartheta}{\mathrm{d}\,t}\sin\psi$$

$$\mathbf{r} = \frac{\mathrm{d}\,\omega}{\mathrm{d}\,t}\cos\vartheta + \frac{\mathrm{d}\,\psi}{\mathrm{d}\,t}$$
(129.

verbinden, um baraus zuerst die Zeit t zu eliminiren und die Winkelgeschwindigkeiten p, q, r in Function ber Binkel w, 9 und p auszubruden, mit welchen Ergebniffen bann aus ben vorftebenben Gleichungen biese Winkel selbst in Kunction ber Beit erhalten, also bie Lage ber brei Hauptachsen bes Systems für den festen Punkt für irgend einen Werth von t bestimmt werben fann. Rach biefem geben bann die vorstehenden Gleichungen (129) auch die Werthe der Componenten D, q, r ber Winkelgeschwindigkeit o in Function ber Beit und bamit nach S. 185 bie Lage ber Drehungsachse für irgend einen Beitpunkt.

Die Korm biefer Gleichungen zeigt übrigens, daß ihre Integration bebeutenben Schwierigkeiten unterworfen ift, und man wird es badurch erklärlich finden, warum dieselben bis jest nur auf wenige einfache Källe und felbft ba meiftens nur naberungsweise angewendet werden konnten.

S. 191.

Der einfachfte Fall ift offenbar wieber berjenige, wo teine Rrafte ober wenigstens feine brebenben Rrafte an bem Spftem thatig find.

Für biefen Fall tommen bie Gleichungen (133) auf bie einfacheren:

$$\mathbf{E} \frac{\mathrm{d} \mathbf{r}}{\mathrm{d} t} = (\mathbf{E} - \mathbf{E}) \, \mathbf{r}$$

$$\mathbf{E} \frac{\mathrm{d} \mathbf{r}}{\mathrm{d} t} = (\mathbf{E} - \mathbf{E}) \, \mathbf{r}$$

$$\mathbf{E} \frac{\mathrm{d} \mathbf{r}}{\mathrm{d} t} = (\mathbf{E} - \mathbf{E}) \, \mathbf{r}$$

gurud, aus welchen fich leicht zwei bemerkenswerthe Ergebniffe gieben laffen. Multiplicirt man nämlich biefe Gleichungen ber Reihe nach mit p, q und r, fo gibt ihre Summe bie Bleichung:

$$\mathfrak{A} \mathfrak{p} \, \frac{\mathrm{d} \mathfrak{p}}{\mathrm{d} \mathfrak{t}} + \mathfrak{B} \mathfrak{q} \, \frac{\mathrm{d} \mathfrak{q}}{\mathrm{d} \mathfrak{t}} + \mathfrak{E} \mathfrak{r} \, \frac{\mathrm{d} \mathfrak{r}}{\mathrm{d} \mathfrak{t}} = 0 \; ,$$

1

beren Integral zwischen ben Grenzen t und O:

wenn man ben anfänglichen Werth:

$$\mathfrak{A} \mathfrak{p}_0^2 + \mathfrak{B} \mathfrak{q}_0^2 + \mathfrak{G} r_0^2$$

burch h ersett, die Form annimmt:

b.)
$$\mathfrak{A} \mathfrak{p}^2 + \mathfrak{B} \mathfrak{q}^2 + \mathfrak{C} \mathfrak{r}^2 = h.$$

Multiplicirt man bagegen bie brei Gleichungen (a) ber Reihe nach mit Ap, Ba, Er, so gibt ihre Summe bie Gleichung:

$$\mathfrak{A}^2\mathfrak{p}\,\frac{\mathrm{d}\mathfrak{p}}{\mathrm{d}t}+\mathfrak{B}^2\mathfrak{q}\,\frac{\mathrm{d}\mathfrak{q}}{\mathrm{d}t}+\mathfrak{C}^2\mathfrak{r}\,\frac{\mathrm{d}\mathfrak{x}}{\mathrm{d}t}=0\ ,$$

beren Integral zwischen benselben Grenzen wie oben bie Form:

c.)
$$\mathfrak{A}^2 \mathfrak{p}^2 + \mathfrak{B}^2 \mathfrak{q}^2 + \mathfrak{C}^2 \mathfrak{r}^2 = k^2$$

erhalten wirb, wenn man ben anfänglichen Werth:

burch k2 erfett.

Um nun die Bebeutung dieser Ergebniffe zu finden, seten wir in die Gleichung (b) für p, q, r ihre Werthe:

$$\mathbf{p} = \varphi \cos \lambda'$$
 , $\mathbf{q} = \varphi \cos \mu'$, $\mathbf{t} = \varphi \cos \nu'$,

worin 2', \(\mu'\), \(\nu'\) bie Winkel zwischen ber augenblicklichen Drehungs-Achse und ben brei Hauptachsen bes Systems in bem festen Paunkte bezeichnen; daburch wird bieselbe

$$\varphi^{2}(\Re \cos^{2} \lambda' + \Re \cos^{2} \mu'' + \Im \cos^{2} \nu') = h$$

und mit der Beachtung, daß der eingeklammerte Factor nach §. 164 (122) das Massement W ober D. mw² des Spstems in Bezug auf die augenblickliche Drehungsachse ausbrückt, schließt man daraus

$$\mathfrak{M} \varphi^2 = \Sigma \cdot m w^2 \varphi^2 = h .$$

Man hat aber auch, wenn v die fördernde Geschwindigkeit eines Pankties bezeichnet, dessen Masse m und dessen Entsernung von der angendlicklichen Drehungsachse w ist, $v^2 = w^2 \varphi^2$, und die Gleichung (b) nimmt damit die Korm:

$$Z \cdot m v^2 = h = \sum m v_0^2$$

an, unter welcher fie ausbrückt, bag bie Summe ber lebenbigen Kräfte aller Punkte bes Syftems unveränderlich ift, und bag bie Größe h die Summe der lebenbigen Kräfte am Anfang der Zeit t vorstellt.

Um ebenso die zweite Gleichung (c) zu erklären, sei P eine Kraft, welche die Bewegungsgröße $m v = m w \varphi$ eines materiellen Punktes von der Masse m, bessen Coordinaten in Bezug auf die drei Hauptschsen ξ , η , ζ find, in der Einheit der Zeit erzeugen kann (I. Buch s. 41), welche also auch dieselbe Richtung hat, wie die augenblickliche Geschwindigkeit, s. s. die Richtung, welche durch die Winkel l, m, n (s. 186) bestimmt wird. Die Momente dieser Kraft in Bezug auf die genannten Achsen sind demnach

 $P(\xi \cos m - \eta \cos l)$, $P(\zeta \cos l - \xi \cos n)$, $P(\eta \cos n - \zeta \cos m)$ und wenn man für $\cos l$, $\cos m$, $\cos n$ thre Werthe and §. 186, nämkä

$$\cos 1 = \frac{\zeta \cos \mu - \eta \cos \nu}{w} , \quad \cos m = \frac{\xi \cos \nu - \zeta \cos \lambda}{w} ,$$

$$\cos n = \frac{\eta \cos \lambda - \xi \cos \mu}{w} .$$

einführt, so nehmen fle bie Form an:

$$P \frac{(\xi^2 + \eta^2) \cos \nu' - (\xi \zeta \cos \lambda' + \eta \zeta \cos \mu')}{W}$$

$$P \frac{(\xi^2 + \zeta^2) \cos \mu' - (\xi \eta \cos \lambda' + \eta \zeta \cos \nu')}{W}$$

$$P \frac{(\eta^2 + \zeta^2) \cos \lambda' - (\xi \eta \cos \mu' + \xi \zeta \cos \nu')}{W}$$

Sett man bann wieder für P seinen Werth mw φ und nimmt die Summen aller ähnlichen Womente des Spstems in Bezug auf dieselbe Achse, so since man mit der Beachtung, daß die Functionen $\cos \lambda'$, $\cos \mu'$, $\cos \nu'$, sowie die Wintelgeschwindigkeit φ für alle Punkte des Spstems gemeinschaftlich sind, und daß man hat

$$\Sigma \cdot \mathbf{m}(\xi^2 + \eta^2) = \mathbf{G}$$
, $\Sigma \cdot \mathbf{m}(\zeta^2 + \xi^2) = \mathbf{S}$, $\Sigma \cdot \mathbf{m}(\eta^2 + \zeta^2) = \mathbf{S}$, $\Sigma \cdot \mathbf{m} \xi \eta = 0$, $\Sigma \cdot \mathbf{m} \xi \zeta = 0$, $\Sigma \cdot \mathbf{m} \eta \zeta = 0$,

als resultirende Momente aller Kräfte, welche die Bewegungegrößen fammtlicher Puntte bes Systems in der Einheit der Beit erzeugen: können, ober mit andern Worten als rechtwinklige Componenten des:

refultirenben Momentes aller Bewegungsgrößen bes Spftems um bie brei hauptachsen besselben bie Werthe:

$$\Sigma \cdot m(\xi^2 + \eta^2) \cdot \varphi \cos \nu' = \mathbf{C} \mathbf{r}$$
 um die Achse der ζ ,

$$\Sigma$$
. m $(\zeta^2 + \xi^2)$. $\varphi \cos \mu' =$ $\mathfrak{B} \mathfrak{q}$ um die Achse der η ,

$$\Sigma \cdot m (\eta^2 + \zeta^2) \cdot \varphi \cos \lambda' =$$
 um bie Achse ber ξ ,

und bemnach als resultirenbes Moment ber Bewegungsgrößen felbft

$$\Sigma \, . \, M_{mv} \, = \, \sqrt{ \, \mathfrak{A}^2 \, \mathfrak{p}^2 + \, \mathfrak{B}^2 \, \mathfrak{q}^2 + \, \mathfrak{G}^2 \, \mathfrak{r}^2 } \, .$$

Am Anfang ber Beit war also

$$\Sigma \, . \, M_{mv_{\phi}} = \sqrt{ \mathfrak{A}^2 p_0^2 + \mathfrak{B}^2 q_0^2 + \mathfrak{G}^2 r_0^2} = k \; ,$$

und die Gleichung (c) spricht bemnach aus, baß biefes resultirende Moment aller Bewegungsgrößen für die ganze Dauer ber Bewegung unveränbert bleibt.

Die Achse bieses resultirenden Momentes fällt übrigens nicht mit der augenblicklichen Drehungsachse zusammen; benn die Cosinus der Winkel 1/, m/, n/, welche sie mit den drei Hauptachsen bildet, sind

e.)
$$cosl'_i = \frac{\mathfrak{A}\mathfrak{p}}{k}$$
 , $cosm'_i = \frac{\mathfrak{B}\mathfrak{q}}{k}$, $cosn'_i = \frac{\mathfrak{E}\mathfrak{x}}{k}$

ober mit den Werthen von p, q, r als Componenten von q

$$\cos l'_{,} = \cos \lambda' \frac{\mathfrak{A}}{\sqrt{\mathfrak{A}^2 \cos^2 \lambda' + \mathfrak{B}^2 \cos^2 \mu' + \mathfrak{C}^2 \cos^2 \nu'}},$$

$$\cos m'_{,} = \cos \mu' \frac{\mathfrak{B}}{\sqrt{\mathfrak{A}^2 \cos^2 \lambda' + \mathfrak{B}^2 \cos^2 \mu' + \mathfrak{C}^2 \cos^2 \nu'}},$$

$$\cos n'_{,} = \cos \nu' \frac{\mathfrak{C}}{\sqrt{\mathfrak{A}^2 \cos^2 \lambda' + \mathfrak{B}^2 \cos^2 \mu' + \mathfrak{C}^2 \cos^2 \nu'}},$$

also im Allgemeinen verschieden von den Cosinus der Winkel λ' , μ' , ν' , durch welche die Richtung der augenblicklichen Drehungsachse im System bestimmt wird. Der Cosinus des Winkels ϵ , welchen diese letztere Achse mit jener Achse des resultirenden Womentes der Bewegungsgrößen bildet, wird nach diesen Werthen durch

$$\cos \varepsilon = \cos \lambda' \cosh' + \cos \mu' \cos m' + \cos \nu' \cos n'$$

$$= \frac{\Re \mathfrak{p}^2 + \Re \mathfrak{q}^2 + \Re \mathfrak{r}^2}{\varphi \sqrt{\Re \mathfrak{p}^2 + \Re \mathfrak{q}^2 + \Re \mathfrak{r}^2}} = \frac{h}{k \varphi}$$

ausgebrudt, woraus man bie Gleichung:

$$\varphi\cos\varepsilon=\frac{h}{k}$$

zieht, welche zeigt, baß bie Projection ber Winkelgeschwindig= Leit pauf die Achse bes resultirenden Momentes der Be= wegungsgrößen für alle Lagen des Syftems einen unver= anderlichen Werth hat.

Bestimmt man ferner die Cosinus der Winkel 1,, m,, n,, welche die Achse des eben genannten Momentes mit den drei festen Coordinatenachsen der x, y, z macht, so sindet man wie früher im ähnlichen Kalle die Werthe:

$$\begin{aligned} \cos l, &= \frac{\mathfrak{A} \mathfrak{p} a + \mathfrak{B} \mathfrak{q} a' + \mathfrak{C} \mathfrak{r} a''}{k} \;, \;\; \cos m, &= \frac{\mathfrak{A} \mathfrak{p} b + \mathfrak{B} \mathfrak{q} b' + \mathfrak{C} \mathfrak{r} b''}{k} \;, \\ \cos n, &= \frac{\mathfrak{A} \mathfrak{p} c + \mathfrak{B} \mathfrak{q} c' + \mathfrak{C} \mathfrak{r} c''}{k} \;, \end{aligned}$$

und es läßt sich leicht zeigen, daß biese Werthe unveränderlich sind. Denn ber Zähler des Werthes von cool, z. B. gibt in Bezug auf die Zeit t das Aenderungsgeseth:

führt man bann hier für $\frac{da}{dt}$, $\frac{da'}{dt}$, $\frac{da''}{dt}$ bie Werthe (f) in §. 188,

$$k \frac{d \cdot \cos l}{dt} = 0$$
, also and $\Delta \cdot \cos l = 0$.

Auf gleiche Weife finbet man

$$\Delta \cdot \cos m_i = 0$$
 , $\Delta \cdot \cos n_i = 0$

und schließt baraus, bag bie Achse bes resultirenben Momentes ber Bewegungsgrößen mahrenb ber Bewegung unveranberlich biefelbe Lage behalt, welche sie am Anfang ber Decer, handuch ber Dechanit II. Zeit hatte. Stellt also biese Achse burch ihre Länge auch die Intensität des resultirenden Momentes D. Mm, vor, so wird sie nach dem Borhergehenden sowohl der Größe als Richtung nach unveränderlich sein.

S. 192.

Die gegenseitigen Beziehungen zwischen ber Achse bes resultirenden Momentes der Bewegungsgrößen und der augenblicklichen Drehungsachse bes Systems ergeben sich am anschaulichsten mittels des in \S . 163 ershaltenen Ellipsoids der Massemomente, nämlich mittels des Ellipsoids, bessen Fahrstrahl vom Mittelpunkte aus der Quadratwurzel aus dem Massemoment des Systems, in Bezug auf ihn selbst als Drehungsachse genommen, verkehrt proportional ist, dessen Gleichung demnach in Bezug auf den seinen Punkt als Mittelpunkt und in Bezug auf die Hauptachsen und beweglichen Coordinatenachsen der ξ , η , ζ die Form hat (121):

$$\mathfrak{A}\xi^2 + \mathfrak{B}\eta^2 + \mathfrak{C}\zeta^2 = 1$$

Die Normale in einem Punkte $\xi \eta \zeta$ biefer Fläche wird nämlich nach S. 34 der Ginl. durch bie Gleichungen:

$$\begin{cases} y_1 - \eta = \frac{\mathfrak{B} \eta}{\mathfrak{A} \xi} (x_1 - \xi), \\ z_1 - \zeta = \frac{\mathfrak{E} \zeta}{\mathfrak{A} \xi} (x_1 - \xi), \end{cases}$$

ber Fahrstrahl zu demselben Buntte bagegen burch bie Gleichungen:

$$\begin{cases} y_2 = \frac{\eta}{\xi} x_2 \\ z_2 = \frac{\zeta}{\xi} x_2 \end{cases}$$

bestimmt, und man sieht leicht, daß von diesen beiden Geraden die erstere, die Rormale, zur Achse des resultirenden Momentes Z. Mmr parallel wird, und die zweite, der Fahrstrahl, mit der augenblicklichen Drehungsachse zusammenfällt, wenn

$$\frac{\eta}{\xi} = \frac{\mathfrak{q}}{\mathfrak{p}} \quad , \quad \frac{\zeta}{\xi} = \frac{\mathfrak{r}}{\mathfrak{p}}$$

wirb. Daraus folgt, bag wenn man an bas Ellipfoib ber Daffemomente eine berührenbe Gbene legt, welche gur

Achse bes resultirenben Momentes ber Bewegungsgrößen senkrecht ift, ber zum Berührungspunkte gezogene Fahreftrahl ober Durchmesser bie augenblickliche Drehungsachse vorftellt.

Die Gleichung der Tangential = Sbene in dem Punkte $\xi \eta \zeta$ bes Elipsoids:

$$\mathfrak{A}\xi(\mathbf{x}_{1}-\xi)+\mathfrak{B}\eta(\mathbf{y}_{1}-\eta)+\mathfrak{C}\zeta(\mathbf{z}_{1}-\zeta)=0$$

gibt nach S. 18 ber Einl. für die Länge p der Sentrechten, welche vom Mittelpunkte auf die genannte Gbene gefällt werben kann, den Werth:

$$p = \frac{\Re \xi^2 + \Re \eta^2 + \Im \zeta^2}{\sqrt{\Re^2 \xi^2 + \Re^2 \eta^2 + \Im^2 \zeta^2}} = \frac{1}{\sqrt{\Re^2 \xi^2 + \Re^2 \eta^2 + \Im^2 \zeta^2}}$$

Ferner finbet man mit ben gleichen Berhaltniffen:

$$\frac{\xi}{\mathbf{p}} = \frac{\eta}{\mathbf{q}} = \frac{\zeta}{\mathbf{r}}$$

bie Gleichungen:

$$\frac{\sqrt{\xi^2+\eta^2+\zeta^2}}{\sqrt{\mathfrak{P}^2+\mathfrak{q}^2+\mathfrak{r}^2}} = \frac{\sqrt{\mathfrak{A}\xi^2+\mathfrak{B}\eta^2+\mathfrak{C}\zeta^2}}{\sqrt{\mathfrak{A}\mathfrak{p}^2+\mathfrak{B}\mathfrak{q}^2+\mathfrak{C}\mathfrak{r}^2}} = \frac{\sqrt{\mathfrak{A}^2\xi^2+\mathfrak{B}^2\eta^2+\mathfrak{C}^2\zeta^2}}{\sqrt{\mathfrak{A}^2\mathfrak{p}^2+\mathfrak{B}^2\mathfrak{q}^2+\mathfrak{C}^2\mathfrak{r}^2}}.$$

Wird bemnach die vorhergehende berührende Gbene wieder fenkrecht zur Achse ober parallel zur Ebene des Momentes \mathcal{Z} . M_{mv} , und bezeichnet man die Länge des zum Berührungspunkte gezogenen Fahrstrahls, der zugleich die augenblickliche Drehungsachse vorstellt, mit r, so sindet man mit den obigen Werthen von h und k, dem vorhergehenden von p und mit der Beachtung, daß

$$\sqrt{\mathbf{p}^2+\mathbf{q}^2+\mathbf{t}^2}=\varphi$$

ift, aus ben vorhergehenden Gleichungen bie Beziehungen:

$$\frac{\mathbf{r}}{\varphi} = \frac{1}{\sqrt{\mathbf{h}}} = \frac{1}{\mathbf{p}\,\mathbf{k}}$$

und schließt barans erftens

$$\varphi = rV\overline{h}$$

wonach bie Bintelgeschwindigteit in jedem Augenblicke bem Fahrftrahl bes Ellipsoids ber Massemomente proportional ift, welcher bie augenblidliche Drehungsachse vorstellt, und zweitens ben Berth:

$$p = \frac{\sqrt{h}}{k},$$

welcher zeigt, daß die von dem Mittelpunkte des Ellipsoids, d. i. von dem festen Drehungspunkte des Systems auf die zur Sbene des resultirenden Momentes der Bewegungsgrößen parallele berührende Sbene gefällte Senkrechte eine unveränderliche Länge hat, woraus dann weiter folgt, daß diese berührende Gbene, welche schon wie die Achse des resultirenden Momentes Z. Marv eine unveränderliche Richtung hat, nun eine durchaus unveränderliche Lage besit, also eine feste Sbene ist. Das gegebene System bewegt sich folglich in solcher Weise um den festen Punkt, daß das Ellipsoid der Rassemomente fortwährend diese feste Sbene berührt.

S. 193.

Die Lage aller Berührungspunkte auf bem Ellipsoib, welche zugleich die verschiedenen Lagen der augenblicklichen Drehungsachse bestimmen, wird nach dem Borhergehenden offenbar durch die beiden Gleichungen:

f.)
$$\begin{cases} \Re \xi^2 + \Re \eta^2 + \Im \zeta^2 = 1 \\ \Re^2 \xi^2 + \Re^2 \eta^2 + \Im^2 \zeta^2 = \frac{k^2}{h} \end{cases}$$

ausgebrückt, b. h. biese beiben Gleichungen sind die Gleichungen der Eurve, welche vom Endpunkte oder Pol der augenblicklichen Drehungs-Achse auf der Fläche des Ellipsoids beschrieben wird. Die erste dieser Gleichungen ist die des Ellipsoids selbst, und die zweite kann für sich allein ebenfalls als die Gleichung eines Ellipsoids angesehen werden, welches Mittelpunkt und Achsen mit dem erstern gemeinschaftlich hat, bessen Halbachsen aber

$$\frac{k}{\Re \sqrt{h}}$$
 , $\frac{k}{\Re \sqrt{h}}$, $\frac{k}{\Im \sqrt{h}}$

find, und welches bas Ellipsoib ber Maffemomente nach zwei symmetrifc liegenden Gurven fcneiden wird. Die Lage biefer Curven hängt natürlich von den Berhältnissen der Massemomente A, B, C ab; nehmen wir daher an, daß das erste, in Bezug auf die Achse der ξ genommene das kleinste, das lette, in Bezug die Achse der ζ genommene das größte sei, so werden die Projectionsgleichungen jener Durchschnittscurven in den Ebenen der $\xi\eta$, $\xi\zeta$ und $\eta\zeta$ der Reihe nach

$$\begin{array}{l} \mathfrak{A}(\mathfrak{S}-\mathfrak{A})\,\xi^2+\mathfrak{B}(\mathfrak{S}-\mathfrak{B})\,\eta^2=\mathfrak{S}-\frac{k^2}{h}\\ \mathfrak{A}(\mathfrak{B}-\mathfrak{A})\,\xi^2-\mathfrak{G}(\mathfrak{S}-\mathfrak{B})\,\zeta^2=\mathfrak{B}-\frac{k^2}{h}\\ \mathfrak{B}(\mathfrak{B}'-\mathfrak{A})\,\eta^2+\mathfrak{G}(\mathfrak{S}-\mathfrak{B})\,\zeta^2=\frac{k^2}{h}-\mathfrak{A} \end{array}\right\};\quad (g.$$

fie zeigen, daß die erste und britte bieser Projectionen Elipsen find, welche ihren Mittelpunkt im Anfangspunkte und ihre Achsen nach ben Coordinatenachsen gerichtet haben, und daß nach unserer Annahme

$$\frac{k^2}{h} > \mathfrak{A}$$
 und $< \mathfrak{G}$

sein muß, was sich übrigens von selbst versteht, da keine Berührung stattsinden kann, wenn die Senkrechte p nicht zwischen der Kleinsten und größten der drei Halbachsen liegt. Die zweite der Gleichungen (g) ist dagegen die einer Hyperbel, auf Mittelpunkt und Achse bezogen, und es kann hier ebensowohl $\mathbf{B} > \frac{\mathbf{k}^2}{\mathbf{h}}$ als $\mathbf{B} < \frac{\mathbf{k}^2}{\mathbf{h}}$ sein; im ersten Falle liegen die Scheitel der Hyperbelzweige auf der Achse der ξ , im zweiten auf der des Ex, und es ist daraus leicht zu schließen, daß im ersten Falle die Achse der ξ , im zweiten die der ζ von den beiden geschlossenen Berührungscurven umgeben wird.

In den besondern Fällen, wo k² = Ch ober = Ah ift, wird die erste oder britte der Gleichungen (g) nur den Mittelpunkt einer Ellipse ausbruden, und die Drehungsachse unverrückt oder eine beständige Drehungsachse unverrückt oder eine beständige Orehungsachse muß man aber offenbar entweder

$$p=0$$
 , $q=0$, $\varphi=r=\sqrt{rac{h}{G}}$

im zweiten entweber bas lettere ober

$$\varphi = \mathbf{p} = \sqrt{\frac{\mathbf{h}}{\mathbf{q}}}$$
 , $\mathbf{q} = 0$, $\mathbf{r} = 0$

haben; b. h. es muß am Anfange ber Beit die augenblickliche Drehungs-Achse eine ber beiben hauptachsen, für welche bas Daffemoment bas größte ober kleinste ift, gewesen sein und wird es bann bleiben, ober es muß bas Spftem fo beschaffen fein, bag bie Daffemomente in Bezug auf die drei Hauptachsen gleich, daß also nach S. 165 alle Achsen in dem festen Puntte Sauptachsen find, wozu bann auch die Drehungsachse am Anfange ber Beit gehört, welche beghalb, wie vorher, beftanbige Drehungsachfe bleibt.

Wird bagegen k2 = Bh, was stattfindet, sowohl wenn man

$$\mathbf{p}=0$$
 , $\mathbf{r}=0$, $\mathbf{q}=\varphi$,

als aud, wenn man

$$\frac{p}{r} = \sqrt{\frac{\mathbb{E}(\mathbb{E} - \mathbb{E})}{\mathbb{E}(\mathbb{E} - \mathbb{E})}}$$

hat, so geht die mittlere ber Gleichungen (g) in

$$\mathfrak{A}(\mathfrak{B}-\mathfrak{A})\,\xi^2-\mathfrak{G}(\mathfrak{G}-\mathfrak{B})\,\zeta^2=0$$

über und stellt die beiden Asymptoten der frühern Syperbeln vor; die beiben Berührungscurven fließen bann in einander und werben zwei Ellipsen, beren Gbenen fich nach ber Achse ber y schneiben, und welche

die mittlere Halbachse $\frac{1}{V\overline{\bf m}}$ des Ellipsoids gemeinschaftlich haben. War

in diesem Falle am Anfange ber Bewegung $arphi_0 = \mathbf{q_0}$, die mittlen hauptachse also Drehungsachse, so wird diese ebenfalls beständige Drehungsachse bleiben; benn es ift fein Grund vorhanden, warum ber Pol ber Drehungsachse lieber ber einen, als ber anbern Curve folgen sollte.

Wird ferner 🕊 = 🔀, bas Ellipsoib ber Massemomente also ein Umbrehungsellipsoib um bie Achse ber 5, so werben die beiben letten ber Gleichungen (g) gang gleichlautenb, namlich:

$$\mathfrak{C}(\mathfrak{C}-\mathfrak{A})\,\zeta^2=\frac{k^2}{L}-\mathfrak{A}\,,$$

und gehören zwei zur Ebene ber $\xi\eta$ parallelen Ebenen an, beren Entfernung ζ von biefer burch

$$\zeta = \pm \frac{1}{\sqrt{6}} \sqrt{\frac{\frac{k^2}{h} - \mathfrak{A}}{6 - \mathfrak{A}}}$$

ausgebrückt wird; die beiben Berührungscurven werden daher, wie dies auch so einleuchtet, ebene Curven, und zwar, wie die erste der Gleichungen (g) unter der Form:

$$\mathfrak{A}(\mathfrak{C}-\mathfrak{A})(\xi^2+\eta^2)=\mathfrak{C}-\frac{k^2}{h}$$

zeigt, Rreise, beren Salbmeffer

$$r_{r} = \frac{1}{\sqrt{\mathfrak{A}}} \sqrt{\frac{\mathfrak{E} - \frac{k^{2}}{h}}{\mathfrak{E} - \mathfrak{A}}} ,$$

und für welche ber Fahrstrahl r des Ellipsoids ebenfalls unveränderlich ist, woraus dann ebenso, wie aus den Werthen von h und \mathbf{k}^2 , weiter solgt, daß auch die Winkelgeschwindigkeit in diesem Falle constant bleibt. — Würde man in diesem Falle $\mathbf{k}^2=$ Ah nehmen, so fände man $\zeta=0$, $\mathbf{r}=\frac{1}{\sqrt{2\pi}}$, und die beiden Berührungscurven scheinen

bemnach mit bem größten Kreise ober bem Aequator bes Ellipsoibs zusammenzufallen; bie Werthe von h und k² zeigen aber, baß jene Boraussehung nur stattsinden kann, wenn auch A = S wird, wo-burch man auf ben vorherbetrachteten Fall: A = S = Jurud=kommt und in der That wie bort

$$\zeta = \pm \frac{1}{\sqrt{6}} = \pm r$$

finbet.

Aus bem Vorhergehenden schließen wir also, daß bie augenblickliche Drehungsachse im Allgemeinen in dem System eine Regelstäche beschreibt, für welche man aus den Gleichungen (f) sehr leicht die Gleichung:

$$\mathfrak{C}\left(\mathfrak{C}-\frac{k^2}{h}\right)\zeta'^2 = \mathfrak{A}\left(\frac{k^2}{h}-\mathfrak{A}\right)\xi'^2 + \mathfrak{B}\left(\frac{k^2}{h}-\mathfrak{B}\right)\eta'^2$$

ziehe, wenn Bh kleiner ift als k2, und bie Gleichung:

$$\mathfrak{A}\left(\frac{k^2}{h}-\mathfrak{A}\right)\xi'^2=\mathfrak{E}\left(\mathfrak{E}-\frac{k^2}{h}\right)\zeta'^2+\mathfrak{B}\left(\mathfrak{B}-\frac{k^2}{h}\right)\eta'^2$$
,

wenn man Bh größer als k^2 hat. Diese Fläche wird in solchen Systemen, für welche **A** = **B** ist, eine Umbrehungssläche und zieht sich, wenn **A** = **B** = **C** ist, oder wenn man k^2 = **A** h oder = **C** h hat, in ihre Achse zusammen, welche beständige Drehungsachse bleibt. Für k^2 = **B** h geht jene Regelstäche in zwei sich im Anfangspunkte durchsichneibende Ebenen über, wenn nicht am Anfange der Zeit φ_0 = φ_0 , oder die mittlere Hauptachse selbst Drehungsachse war; denn in diesem Falle reduzirt sich unsere Regelstäche auf die Durchschnittslinie der beis den vorhergenannten Ebenen.

Diese Ebenen bilden zugleich eine Grenze für die verschiedenen Lagen der Drehungsachse; denn sie scheiden die vorhergehenden Regelsstächen, und wenn am Anfange der Zeit die Drehungsachse in Bezug auf die Ebene der $\xi\eta$ über einer dieser Ebenen liegt, so bleibt sie fortwährend in einer nahezu gleichen Lage gegen die Achse der z oder des Massemmentes E; liegt sie dagegen anfänglich unter einer jener Ebenen, so bleibt sie immer in einer nahezu gleichen Reigung gegen die Achse der z oder des Massementes Et.

Auf ahnliche Beise kann nun auch die Lage der Achse bes refultirenden Momentes der Bewegungsgrößen in dem festen System in Bezug auf beffen hauptachsen geometrisch bargestellt werden.

Die Gleichungen bieser Achse, biese burch ben Anfangspunkt gehend angenommen, sind nämlich nach ben oben gefundenen Werthen von $\cos l'$, $\cos m'$, $\cos n'$

$$\frac{\zeta_{\prime}}{\mathfrak{Sr}} = \frac{\xi_{\prime}}{\mathfrak{Ap}} \quad , \qquad \frac{\eta_{\prime}}{\mathfrak{Bq}} = \frac{\xi_{\prime}}{\mathfrak{Ap}} \; ,$$

und aus den Werthen von h und k2 zieht man, wie vorher aus den Gleichungen (f), die Bebingungsgleichung:

$$\mathfrak{C}(\mathbb{C}h - k^2) \, \mathbf{r}^2 = \mathfrak{A}(k^2 - \mathfrak{A}h) \, \mathbf{p}^2 + \mathfrak{B}(k^2 - \mathfrak{B}h) \, \mathbf{q}^2 \, ,$$

worin $\mathfrak{C}h > k^2$, $k^2 > \mathfrak{A}h$ und $> \mathfrak{B}h$ vorausgeset ift, ober

$$\mathfrak{A}(k^2 - \mathfrak{A}h)\mathfrak{p}^2 = \mathfrak{G}(\mathfrak{G}h - k^2)\mathfrak{r}^2 + \mathfrak{B}(\mathfrak{B}h - k^2)\mathfrak{q}^2$$

wenn man $k^2 < \mathfrak{B}h$ hat. Eliminirt man also in diesen Ausbruden \mathfrak{p}^2 , \mathfrak{q}^2 , \mathfrak{r}^2 mittels der vorhergehenden Gleichungen der Achse, so sindet man im ersten Falle

$$\left(h - \frac{k^2}{6}\right)\zeta^2 = \left(\frac{k^2}{2} - h\right)\xi^2 + \left(\frac{k^2}{16} - h\right)\eta^2$$

und im zweiten

$$\left(\frac{\mathbf{k}^2}{\mathbf{k}^2} - \mathbf{h}\right)\xi^2 = \left(\mathbf{h} - \frac{\mathbf{k}^2}{\mathbf{k}^2}\right)\zeta^2 + \left(\mathbf{h} - \frac{\mathbf{k}^2}{\mathbf{k}^2}\right)\eta^2$$

als die Gleichung der von der Achse des Momentes Σ . Mmv innerhalb des Systems beschriebenen Fläche. Diese Achse beschreibt demnach ebensfalls eine elliptische Regelsläche, deren Achse im ersten Falle mit der Achse der ζ oder des größten Massemomentes C, im zweiten mit der Achse der ξ oder des kleinsten Massemomentes Azusammenfällt, und die, wie die vorige, für B — A eine Umdrehungssläche um die Achse der ζ wird.

Diese Gleichungen zeigen ferner, daß für $k^2=6h$ ober =4h auch die Achse des resultirenden Momentes beständig mit der Achse der ζ ober der ξ , also auch mit der Drehungsachse zusammenfällt, und daß für den Fall, wo $k^2=3h$ wird, die Kegelstäche wieder in zweissch durchschneibende Ebenen übergeht, deren Gleichung aber

$$\zeta_{i} = \pm \xi_{i} \sqrt{\frac{\mathfrak{E}}{\mathfrak{A}}} \sqrt{\frac{\mathfrak{B} - \mathfrak{A}}{\mathfrak{E} - \mathfrak{B}}}$$

wird, die also nicht mit den Ebenen der augenblicklichen Drehungsachse zusammenfallen, sonbern mit ber Gbene ber En einen größern Winkel Batte man bann am Anfange ber Beit ober in bilden als diese. irgend einem Augenblicke $\mathbf{p}_0 = 0$, $\mathbf{r}_0 = 0$, $\varphi_0 = \mathbf{q}_0$, so ware auch $\xi_i = 0$, $\zeta_i = 0$, und die beiben Achsen wurden in diesem Augenblide mit ber Achse ber η ober bes mittleren Massemomentes B zusammenfallen, und es ift nun noch einleuchtenber, bag bie Achsen in bieser Lage bleiben muffen, da zu dem frühern Schluffe, daß tein Grund benkbar ift, warum fie fich lieber in ber einen als in ber andern der entsprechenden, längs der Achse der n fich schneibenben Ebenen aus biefer Lage entfernen follten, noch ber neue fommt, baß es überhaupt teinen Grund für eine Menderung in ber Lage biefer Achsen gibt, wenn beibe biefelbe Richtung haben. Es folgt baraus ferner, bag wenn die Bewegung um eine andere Drehungsachse als die Achse der η in einer der Ebenen

$$\zeta = \pm \xi \sqrt{\frac{\mathfrak{A}}{6}} \sqrt{\frac{8-\mathfrak{A}}{6-8}}$$

begonnen hat, die augenblickliche Drehungsachse sich allmählig nach der einen oder nach der andern Seite hin der Achse der 7 oder des mittleren Massemomentes B nähern, und wenn sie biese Lage wirklich erreicht, barin verharren muß, was wir balb noch näher erörtern werden.

Endlich ist es einleuchtenb, daß für den Fall **A = 8 = 6** beibe Achsen dieselbe beständige Lage haben, da jede Achse eine Haupt= Achse des Systems ist.

S. 195.

Gehen wir nun wieder zu unsern Gleichungen (b) und (c) zurück, so erkennen wir zuerst, daß die beiden Constanten h und k gegeben sind, wenn man außer der anfänglichen Lage der Hauptachsen noch die anfängliche Lage der augenblicklichen Drehungsachse und die anfängliche Winkelgeschwindigkeit φ_0 des Systems kennt oder die Intensität und Richtung der Kräfte, welche die Bewegungsgrößen m v zu erzeugen vermögen. Im ersten Falle hat man unmittelbar die Componenten \mathbf{p}_0 , \mathbf{q}_0 und \mathbf{r}_0 ; im zweiten dagegen sindet man zuerst die Größe und Richtung der Achse des resultirenden Momentes der Bewegungsgrößen oder den Werth von k und damit ihre Componenten \mathbf{p}_0 , \mathbf{p}_0 , \mathbf{p}_0 , \mathbf{r}_0 nach den drei Hauptachsen, woraus sich dann \mathbf{p}_0 , \mathbf{q}_0 , \mathbf{r}_0 und h berechnen lassen.

Mit biesen Ergebnissen werden wir nun burch eine ber Gleichungen (a) eine Beziehung zwischen ben Componenten p, q, r und der Zeit i finden, wenn wir mittels der Gleichungen (b) und (c) zwei derselben, z. B. p und q durch die dritte r ausbrücken und diese Werthe in das Aenderungsgeset bieser dritten, also hier in die dritte der Gleichungen (a) einführen. Man sindet so zuerst

$$\mathfrak{p}^2 = rac{\mathfrak{B} \, h - k^2 + \mathfrak{C} \, (\mathfrak{C} - \mathfrak{B}) \, r^2}{\mathfrak{A} \, (\mathfrak{B} - \mathfrak{A})}$$
 $\mathfrak{q}^2 = rac{k^2 - \mathfrak{A} \, h - \mathfrak{C} \, (\mathfrak{C} - \mathfrak{A}) \, r^2}{\mathfrak{B} \, (\mathfrak{B} - \mathfrak{A})}$

und hat bemnach für jebe von biesen Componenten zwischen zwei Zeichen zu wählen. Diese Wahl bestimmt sich wie immer nach bem anfäng-lichen Stande ber Berhältnisse bieser Größen, ob sie nämlich mit ber Zeit wachsen ober abnehmen, was leicht aus ben obengenannten Gegebenen geschlossen werden kann. Wit den vorstehenden Werthen nimmt dann die dritte der Gleichungen (a), als Aenderungsgeset von t in Bezug auf r, die Form an:

$$\frac{d\,t}{d\,\textbf{r}} = \pm \frac{\textbf{E}\sqrt{\textbf{N}\,\textbf{B}}}{\sqrt{\textbf{B}h-k^2+\textbf{E}(\textbf{G}-\textbf{B})\textbf{r}^2}.\sqrt{k^2-\textbf{M}h-\textbf{E}(\textbf{G}-\textbf{M})\textbf{r}^2}}\,, \text{ (h. }$$

welche zeigt, daß der Werth von t in Function von r im Allgemeinen nur annäherungsweise gefunden werden kann: Nimmt man aber an, daß dies geschehen sei, so kann man aus diesem Werthe umgekehrt den Werth von r in Function von t ziehen und mittels dieses Werthes und der obigen Gleichungen auch die Werthe von p und a in Function von t erhalten.

Bur vollständigen Lösung der Aufgabe ist demnach noch die Kenntniß der Winkel ω , ϑ , ψ , welche die Lage der Hauptachsen des Systems in Bezug auf die sesten Coordinatenachsen seststellen, in Function der Zeit erforderlich, und dazu werden im Allgemeinen die Gleichungen (129) dienen, nachdem man in dieselben die vorherzefundenen Werthe von p, q, r in Function von t eingeführt hat. In unserm Falle liegt es aber sehr nahe, die Achse des resultirenden Womentes z. $M_{\rm mv}$ selbst als eine der sesten Coordinatenachsen, z. z. als Achse der z zu nehmenzuman hat dadurch.

$$-\cos\psi\sin\vartheta = \frac{\mathfrak{A}\mathfrak{p}}{k} , \quad \sin\psi\sin\vartheta = \frac{\mathfrak{B}\mathfrak{q}}{k} , \quad \cos\vartheta = \frac{\mathfrak{E}\mathfrak{r}}{k} . \quad (i.$$

Disse Gleichungen bestimmen unmittelbar $\cos \vartheta$ und $tang \psi$ in Function von ${\bf p}$, ${\bf q}$, ${\bf r}$ und folglich auch in Function von ${\bf t}$; es ist jedoch in Betreff der Tangente des Winkels ψ , dessen Grenzen 0 und 2π sind, auf die Zeichen von Nenner und Zähler zu achten; denn da man hat

$$tang \psi = \frac{\mathfrak{B}\mathfrak{q}}{-\mathfrak{M}\mathfrak{p}} \,,$$

so wird dieser Winkel, wenn a positiv ist, im ersten oder im zweiten Quadranten, b. h. zwischen 0 und $\frac{1}{4}\pi$ oder zwischen $\frac{1}{4}\pi$ und π liegen, je nachdem p einen negativen oder einen positiven Werth hat; ist das gegen a negativ, so liegt er unter gleichen Voraussehungen für p zwischen π und $\frac{1}{4}\pi$ oder zwischen $\frac{1}{4}\pi$ und 2π .

Es ift bemnach nur noch ber Winkel w zu fuchen. Dazu eliminirt

man aus den beiben ersten der Gleichungen (129) das Aenderungs= geset, $\frac{d\vartheta}{dt}$, wodurch sich der Ausbruck:

$$\frac{\mathrm{d}\,\omega}{\mathrm{d}\,t}\sin\vartheta=\mathbf{q}\sin\psi-\mathbf{p}\cos\psi\;,$$

ober wenn man auf beiben Seiten mit seis 9 multiplicirt und bie Gleichungen (i) benütt, die Gleichung:

$$\frac{d\omega}{dt}\left(1-\frac{\mathfrak{C}^2\mathfrak{r}^2}{k^2}\right)=\frac{\mathfrak{A}\mathfrak{p}^2+\mathfrak{B}\mathfrak{q}^2}{k}$$

ergibt. Darans zieht man bann zuerft

k.)
$$\frac{d\omega}{dt} = k \frac{\mathfrak{A}p^2 + \mathfrak{B}q^2}{\mathfrak{A}^2p^2 + \mathfrak{B}^2q^2} = k \frac{h - \mathfrak{C}r^2}{k^2 - \mathfrak{C}^2r^2}$$

und erhalt bann mit ber Beachtung, bag man hat

1.)
$$\frac{d\omega}{d\mathbf{r}} = \frac{d\omega}{dt} \cdot \frac{dt}{d\mathbf{r}} = k \frac{\mathbf{h} - \mathbf{G}\mathbf{r}^2}{\mathbf{k}^2 - \mathbf{G}^2\mathbf{r}^2} \cdot \frac{dt}{d\mathbf{r}},$$

mit dem obigen Werthe von $\frac{d\,t}{d\,r}$ einen Ausbruck für $\frac{d\,\omega}{d\,r}$ in Function von r, aus welchem der Werth von ω im Allgemeinen wieder durch Annäherung gefunden werden kann.

In einigen besondern Fällen lassen sich indessen die Integrale der Gleichungen (h) und (!) auch genau ableiten, nämlich dann, wenn entweder A = B ift, oder wenn k² einem der Producte Ah, Bh, Ch-gleich wird. Diese Fälle wollen wir deshalb näher betrachten.

§. 196.

Nehmen wir zuerst ben Fall, wo die Massemmente des Systems in Bezug auf zwei Hauptachsen in dem sesten Punkte gleich, wo daher alle Achsen in den Ebenen dieser beiben Hauptachsen ebenfalls Haupt- Achsen sind, und im allgemeinen Falle Am wir zur deutlicheren Borstellung wie bisher das dritte Massemment Sals das größere vorausses wollen.

Die Bebingung 28 = A führt bie britte ber Gleichungen (a) auf

$$\frac{\mathrm{d}\mathbf{r}}{\mathrm{d}\mathbf{i}} = 0$$

zurud und gibt bemnach

$$\mathbf{r} = \mathbf{r}_0$$
.

Die beiben ersten jener Gleichungen werben bamit

$$\frac{\mathrm{d}\mathfrak{p}}{\mathrm{d}t} = -\frac{\mathfrak{C}-\mathfrak{A}}{\mathfrak{A}}\mathfrak{q}\mathfrak{r}_0 \ , \quad \frac{\mathrm{d}\mathfrak{q}}{\mathrm{d}t} = \frac{\mathfrak{C}-\mathfrak{A}}{\mathfrak{A}}\mathfrak{p}\mathfrak{r}_0 \ ,$$

und man gieht aus ihnen einfach

$$p \frac{dp}{dt} + q \frac{dq}{dt} = 0$$
, $p^2 + q^2 = p_0^2 + q_0^2 = m^2$,

womit sich für die Winkelgeschwindigkeit φ der unveränderliche Werth:

$$\varphi = \sqrt{\mathbf{p}^2 + \mathbf{q}^2 + \mathbf{r}^2} = \sqrt{\mathbf{p}_0^2 + \mathbf{q}_0^2 + \mathbf{r}_0^2} = \varphi_0$$

ergibt, welcher bereits in §. 193 aus ber beständigen Länge des Fahrestrahls für die Punkte des Berührungskreises geschlossen wurde. Man sieht aber aus diesen Gegebnissen noch weiter, daß auch die Componente r der Winkelgeschwindigkeit nach der Achse des Massemomentes unveränderlich ift, wie dies auch aus der unveränderlichen Neigung der augenblicklichen Drehungsachse gegen diese dritte oder vielmehr einzelne Hauptachse solgen muß.

Um nun p in Function von i zu erhalten, kann man entweber in ber ersten ber vorhergehenden Gleichungen ben Werth: $\mathbf{q} = \sqrt{\mathbf{m}^2 - \mathbf{p}^2}$ einführen, ober man kann in der Gleichung (h) die Größen in entsprechender Weise vertauschen, um daraus den Werth für $\frac{\mathrm{d}\,\mathbf{p}}{\mathrm{d}\,t}$ zu ershalten. Sett man für das erste Versahren, welches das einfachste ist,

$$\frac{\mathbf{E} - \mathfrak{A}}{\mathfrak{A}} = \mu ,$$

fo findet man die Gleichung:

$$\frac{\mathrm{d}\mathfrak{p}}{\mathrm{d}\mathfrak{t}}=\mu\,\mathfrak{r}_0\,\sqrt{\mathfrak{m}^2-\mathfrak{p}^2}$$

und barans als allgemeines Integral

$$\mu \mathbf{r}_0 \mathbf{t} = \arcsin \frac{\mathbf{p}}{\mathbf{m}} - \arcsin \frac{\mathbf{p}_0}{\mathbf{m}}$$
.

Beachtet man bann weiter, bağ wenn man urc ein #0 = a feste.

4 1

 $\cos \alpha = \frac{\P_0}{100}$ wirb, so zieht man aus der vorstehenden Gleichung die Werthe:

$$\begin{split} \mathbf{p} &= \mathbf{m} \sin \left(\mu \mathbf{r}_0 \mathbf{t} + \alpha\right) = \mathbf{q}_0 \sin \mu \mathbf{r}_0 \mathbf{t} + \mathbf{p}_0 \cos \mu \mathbf{r}_0 \mathbf{t} , \\ \mathbf{q} &= \frac{1}{\mu \mathbf{r}_0} \cdot \frac{\mathrm{d} \mathbf{p}}{\mathrm{d} \mathbf{t}} = \mathbf{m} \cos (\mu \mathbf{r}_0 \mathbf{t} + \alpha) = \mathbf{q}_0 \cos \mu \mathbf{r}_0 \mathbf{t} - \mathbf{p}_0 \sin \mu \mathbf{r}_0 \mathbf{t} . \end{split}$$

Die Winkel ϑ , ω , ψ find nun sehr leicht zu erhalten. Man hat zuerst, wie oben angegeben wurde,

$$\cos \vartheta = \frac{\mathbf{C} \, \mathbf{r}_0}{\mathbf{k}} \; , \quad \text{lang} \, \psi = \frac{\mathbf{q}}{-\mathbf{p}} = - \, \cos(\mu \, \mathbf{r}_0 \mathbf{t} + \alpha)$$
 und bemnach

$$\psi = \frac{1}{2}\pi + \alpha + \mu \mathbf{r}_0 \mathbf{t} = \psi_0 + \mu \mathbf{r}_0 \mathbf{t}$$
,

wo bann $\psi_0 = \frac{1}{2}\pi + \alpha = arctang \frac{\Phi_0}{-\Phi_0}$ ben anfänglichen Werth von ψ bezeichnet. Endlich wird die Gleichung (k) einfach

$$\frac{d\omega}{dt} = \frac{k}{2}$$

und gibt, wenn wo ben anfänglichen Werth von w bezeichnet,

$$\omega = \omega_0 + \frac{k}{m}t$$
.

Alle biese Werthe bestättigen bie in den § §. 193 und 194 gemachten Schlüsse. Der constante Werth von cos I zeigt, daß die geometrische Umbrehungsachse des Elipsoids der Massemomente eine Umbrehungs-Regelstäche um die seste Achse des resultirenden Momentes der Bewegungsgrößen beschreibt, und daß demmach der Acquator desselben immer auf gleiche Weise gegen die Sebene dieses Momentes geneigt ist. Ferner schließt man aus dem der Zeit proportionalen Werthe von w, daß sich die Projection jemer Achse auf dieser Edene gleichsörmig bewegt, daß also auch die Achse selbst ihre Regelstäche mit gleichbleibender Geschwindigkeit durchläuft, und der ebenfalls der Zeit proportionale Werth von ψ lehrt uns, daß sich ein bestimmter Halbmesser des Acquators in Bezug auf die veränderliche Durchschnittslinie seiner Gene mit der Sebene der xy ebenfalls gleichförmig bewegt.

Bulest läßt fich noch zeigen, baß bie geometrische Umbrehungsachse mit ber augenblicklichen Drehungsachse und ber Ach se bes resultirenben Momentes ber Bewegungsgrößen immer in einer und berselben Gbene liegt. Denn aus Fig. 108 ersieht man, daß der Winkel, welchen die Projection der lettern Achse in der Gbene des Aequators oder der x'y' mit der Achse der x' bildet, gleich $\pi - \psi$ ift, und nach dem Bordergebenden hat man einmal

$$tang(\pi-\psi)=\frac{\mathbf{q}}{\mathbf{p}},$$

bann ist auch

$$\cos \lambda' = \frac{\mathbf{p}}{\sqrt{\mathbf{p_0}^2 + \mathbf{q_0}^2 + \mathbf{r_0}^2}} , \quad \cos \mu' = \frac{\mathbf{q}}{\sqrt{\mathbf{p_0}^2 + \mathbf{q_0}^2 + \mathbf{r_0}^2}},$$

woraus sofort

tang
$$\varepsilon' = \frac{\cos \mu'}{\cos \lambda'} = \frac{\mathfrak{q}}{\mathfrak{p}}$$

folgt, wenn e' ben Winkel bezeichnet, ben die Projection der augenblicklichen Drehungsachse in der Ebene des Acquators mit der Achse der x' einschließt. Diese augendlickliche Drehungsachse und die Achse des resultirenden Momentes Z. Mmv liegen demnach in einer durch die Achse der z gehenden Ebene, d. h. in einer Ebene mit der ein= zelnen Hauptachse des Systems oder mit der geometrischen Umdrehungs= Achse des Ellipsoids der Massemmente.

S. 197.

Die Fälle, in benen $k^2 = M$ h ober = Sh ift, find oben schon hinreichend besprochen worden, und unsere Gleichungen in §. 195 kömen und barüber nichts Neues lehren. Denn man sieht, daß die erste dieser Boraussetzungen den Werth von q^2 , die zweite den von p^2 negativ, also den entsprechenden von q ober p imaginär macht. Die Bedingung: $k^2 = M$ h läßt sich aber auf

$$\mathfrak{B}(\mathfrak{B}-\mathfrak{A})\mathfrak{q}^2+\mathfrak{C}(\mathfrak{C}-\mathfrak{A})\mathfrak{r}^2=0$$
,

und die Bedingung: k2 = Ch auf

$$\mathfrak{A}(\mathfrak{C}-\mathfrak{A})\mathfrak{p}^2+\mathfrak{B}(\mathfrak{C}-\mathfrak{B})\mathfrak{q}^2=0$$

gurudführen, welche zeigen, baß ber ersten nur burch

$$\mathbf{q} = 0$$
 , $\mathbf{r} = 0$, . . .

ber zweiten nur burch

$$\mathfrak{p}=0 \quad , \quad \mathfrak{q}=0$$

genagt werben taun, wie fcon ausgesprochen wurde.

Untersuchen wir also noch ben Hall, wo

$$\mathbf{k}^2 = \mathbf{8}\mathbf{h}$$

ist, auf analytischem Wege etwas näher. Diese Bebingung führt, wie wir schon oben gesehen haben, auf

$$\mathfrak{p}^2 = \mathfrak{r}^2 \frac{\mathfrak{C}(\mathfrak{C} - \mathfrak{A})}{\mathfrak{A}(\mathfrak{B} - \mathfrak{A})},$$

und bie Gleichungen:

$$\mathfrak{A}^2\mathfrak{p}^2 + \mathfrak{C}^2\mathfrak{r}^2 = k^2 - \mathfrak{B}^2\mathfrak{q}^2 = \mathfrak{B}(h - \mathfrak{B}^2\mathfrak{q}^2)$$

 $\mathfrak{A}\mathfrak{p}^2 + \mathfrak{C}\mathfrak{r}^2 = h - \mathfrak{B}\mathfrak{q}$

geben folgende Werthe von po und re in Function von q:

$$\mathfrak{p}^2 = \frac{\mathfrak{C} - \mathfrak{B}}{\mathfrak{C} - \mathfrak{A}} \cdot \frac{k^2 - \mathfrak{B}^2 \mathfrak{q}^2}{\mathfrak{A} \mathfrak{B}} \ , \qquad \mathfrak{r}^2 = \frac{\mathfrak{B} - \mathfrak{A}}{\mathfrak{C} - \mathfrak{A}} \cdot \frac{k^2 - \mathfrak{B}^2 \mathfrak{q}^2}{\mathfrak{B} \mathfrak{C}} \ ;$$

fie zeigen, bağ wenn nicht

$$\mathfrak{B}^2\mathfrak{q}^2=k^2$$
 , also $\mathfrak{p}=0$, $\mathfrak{r}=0$

ift, immer

$$q^2 < \frac{k^2}{23^2}$$

sein muß. Mit biesen Werthen nimmt bann bie zweite ber Gleichungen (a) bie Form an;

$$\mathfrak{B}^{2} \frac{\mathrm{d} \, \mathfrak{q}}{\mathrm{d} \, \mathfrak{t}} = \pm \sqrt{\frac{(\mathfrak{C} - \mathfrak{B})(\mathfrak{B} - \mathfrak{A})}{\mathfrak{A} \, \mathfrak{C}}} (k^{2} - \mathfrak{B}^{2} \mathfrak{q}^{2}) ,$$

und man zieht baraus

$$t = \pm \frac{\mathfrak{B}^2 \sqrt{\mathfrak{A} \mathfrak{C}}}{\sqrt{(\mathfrak{C} - \mathfrak{B})(\mathfrak{B} - \mathfrak{A})}} \int_{\mathfrak{q}_{\bullet}}^{\mathfrak{q}} \cdot \frac{1}{k^2 - \mathfrak{B}^2 \mathfrak{q}^2},$$

ober wenn zur Abkürzung

$$\frac{\mathfrak{B}^2\sqrt{\mathfrak{AC}}}{\sqrt{(\mathfrak{C}-\mathfrak{B})(\mathfrak{B}-\mathfrak{A})}} = \frac{2\mathfrak{B}^k}{\mu} \quad , \qquad \frac{k}{\mathfrak{B}} = \mathfrak{m}$$

gefeht, und nun die angebentete Integration ausgeffihrt wird,

$$\pm \mu \iota = logn \cdot \frac{m+q}{m-q} \cdot \frac{m-q_0}{m+q_0} ,$$

also auch umgekehrt, wenn biese Gleichung in Bezug auf a aufgelöst wirb, entweber

$$q = \frac{m \frac{(m+q_0)e^{\mu t}+q_0-m}{(m+q_0)e^{\mu t}+m-q_0}$$

ober

33

$$q = - m \frac{(m - q_0) e^{\mu t} - m - q_0}{(m - q_0) e^{\mu t} + m + q_0}$$

Diese Werthe zeigen, in Nebereinstimmung mit unsern frühern Schlässen, daß wenn am Anfange der Zeit $\mathbf{p_0} = \mathbf{r_0} = 0$, und $\mathbf{k^2} = \mathbf{B^2} \, \mathbf{q_0^2}$ oder $\mathbf{q_0} = \pm \, \mathbf{m}$ war, \mathbf{q} immer gleich $\pm \, \mathbf{m} = \mathbf{q_0}$ sein wird; war dieses dagegen nicht der Fall, so nähert sich \mathbf{q} mit wachsender Zeit immer mehr dem Werthe $\pm \, \mathbf{m}$, die augenblickliche Drehungsachse, oder genauer ausgedrückt, ihre positive Hälfte nähert sich also einer der beiden Hälften der mittleren Hauptachse, und zwar der positiven Hälfte dersselben, wenn \mathbf{q} am Anfange mit der Zeit wächt; sie wendet sich dagegen der negativen Hälfte zu, wenn \mathbf{q} am Ansange abnimmt. Die genannten Lagen selbst erreicht sie aber erst vollkommen nach einer unendlichen Zeit, oder niemals.

Die Winkel $\mathcal P$ und ψ ergeben sich wie früher aus den Gleichungen, (i); sie erhalten aber im gegenwärtigen Falle keine einsachen Formen; ebenso folgt der Winkel ω in Function von t aus der Gleichung (k), wenn man zuerst $\mathbf z^2$ durch $\mathbf q^2$ ausbrückt und dann für $\mathbf q$ den oben erhaltenen Werth in t einführt, was in der Ausführung durchaus keine Schwierigkeit darbietet und dem Leser überlassen bleiben soll.

S. 198.

Ans der geometrischen Betrachtung der Lage der Drehungsachseund der Achse des resultirenden Momentes der Bewegungsgrößen ift sehr leicht der Schluß zu ziehen, daß wenn die erste dieser Achsen am Anfange der Zeit nur sehr wenig gegen die Achse des größten oder Keinften Massemomentes geneigt ift, diese Reigung immer eine sehr tieine bleiben wird, daß folglich die Bewegung um diese Achse stadse ftabil Deder, Sandund der Mespanit II. ober beständig sein wird, daß dies jedochunicht mehr Matistudet, wenn die augenblickliche Prehingsachse anfänglich in der Rähe der mittleren Hauptachse liegt, wenn nicht gerade Bh = k² ist und die Achse selbst in einer Ver Genen liegt, deren Gleichung

$$\mathbf{G}(\mathbf{G} - \mathbf{B})\zeta^{2} = \mathbf{A}(\mathbf{B} - \mathbf{A})\xi^{2}$$

ift. Man kann biese Schluffe auch auf analytischem Wege rechtfertigen und zwar sehr einfach in folgender Weife.

Die Gleichungen (b) und (c) geben burch ihre Berbindung

$$\left\{ \begin{array}{l} \mathfrak{A}\left(\mathfrak{S}-\mathfrak{A}\right)\mathfrak{p}^{2}+\mathfrak{B}\left(\mathfrak{S}-\mathfrak{B}\right)\mathfrak{q}^{2}=\mathfrak{S}\,h-k^{2}=\mathfrak{d}\;,\\ \mathfrak{A}\left(\mathfrak{B}-\mathfrak{A}\right)\mathfrak{p}^{2}+\mathfrak{S}\left(\mathfrak{S}+\mathfrak{B}\right)\mathfrak{r}^{2}=\mathfrak{B}\,h-k^{2}=\mathfrak{d}'\;,\\ \mathfrak{B}\left(\mathfrak{B}-\mathfrak{A}\right)\mathfrak{q}^{2}+\mathfrak{S}\left(\mathfrak{S}-\mathfrak{A}\right)\mathfrak{r}^{2}=k^{2}-\mathfrak{A}h=\mathfrak{d}'\;, \end{array} \right.$$

und man ersieht aus biesen Ausbrucken, daß wenn die Differenzen d und d' sehr klein sind, auch po und qo in dem ersten ober qo und vo in dem dritten sehr klein bleiben muffen, da ihre Coeffizienten nothwendig positiv sind; diese Beränderlichen werden demnach zwischen den Grenzen:

$$p^2 = 0$$
 und $= \frac{\sigma}{\mathfrak{A}(\mathfrak{C} - \mathfrak{A})}$, $\mathfrak{A}^2 = 0$ und $= \frac{\sigma}{\mathfrak{B}(\mathfrak{C} - \mathfrak{A})}$

$$\mathbf{q}^2 = 0 \text{ upb} = \mathbf{B}(\mathbf{B} - \mathbf{T})$$
, $\mathbf{r}^2 = 0 \text{ upb} = \mathbf{C}(\mathbf{C} - \mathbf{T})$

eingeschlossen sein, und sich bann auch die Pinkelgeschwindigkeit op in beiben Fällen sehr wenig anbern. Dasselbe ist aber auch mit ben Winkeln & und u' ober mit den Winkeln und v' ber Fall; es wird also die augenblickliche Drehungsachse ihre geringe Neigung gegen die Achse der 5 ober ber 5 nahezu unperandert beibehalten.

In der zweiten der obigen Gleichungen dagegen sind die Werthe von p und r durch den Werth von d' nicht beschränkt, und es können beibe gleichzeitig beliedig groß werden, aber nicht mehr beliedig klein, da, je nachdem d' positiv oder negativ ist, bald r, bald p imaginär werden kann. Die augenblickliche Drehungsachse kann sich also keiner der Hauptachsen beliedig nähern und wird sich namentlich und der mittleren, wenn sie derselben möglichst nahe gekommen war, wieder rasch entsernen. Den besondern Kall, wo d' = 0 ist, haben wir im vorigen & kennen gekernt.

Umgekehrt ift auch leicht zu beweisen, baß bie Dauptengfen eines feften Spftems in bem festen Aunkte um welchen fich haffelbe, breben

(...

P. L. Developer of the Company of the

nuß, die einzigen Achsen sind, welche fortvollnend Berhungsachen blete ben, wenn fie es am Anfange ber Zeit waren, und welche sinner bieten unveränderliche Lage behalten. Denn die beständige Lage ber Drehungse-Achse innerhalb des Spstems bedingt nach §. 188 eine unveränderliche Wintelgeschwindigkeit φ und unveränderliche Componenten vo, φ , vernach den brei unt dem Spstem sest verbundenen Coordinatenachsen, und die Gleichungen (a) werden unter dieser Voransssehung

$$\frac{d\mathbf{p}}{dt} = 0 = (\mathbf{E} - \mathbf{B}) \mathbf{q} \mathbf{r}$$

$$\frac{d\mathbf{q}}{dt} = 0 = (\mathbf{E} - \mathbf{M}) \mathbf{p} \mathbf{r}$$

$$\frac{d\mathbf{r}}{dt} = 0 = (\mathbf{B} - \mathbf{M}) \mathbf{p} \mathbf{q}$$

Sind bemnach bie brei Daffenmomente #, B, C ungleich, fo tann. biefen Gleichungen nur baburch Genuge geschehen, bag man zwei ber brei Berfinderlichen p, q, r Rull fest, b. h. eine ber Goordinatenachsen ober Hauptachsen sethift als Drehungsachse nimmt. Sind zwei ber genamten Maffemomente einander gleich, &. B. 28 = A, fo fallt eine ber gbigen Gleichungen, bier bie britte, hinweg, und die beiben aubern merken burch : = 0 allein ober burch p = 0, a = 0 ausammen befriedigt. Die erfte Bebingung fpricht aus, bag bie Drehungsachse in ber Gbene ber En liegen muß, und man weiß, daß im fetigen Falle alle, Achjen in biefer Chene Hauptachsen find; bie zweite Bedingung entweicht ber einzelnen Hauptachse ber Z. Hat man endlich 🗱 🖚 🗷, so werben bie obigen Gleichungen unabhängig von 1, 1, Rull, und biefe Beranberlichen konnen beliebige Werthe erhalten; in biefem Kalle find aber auch alle Geraden, welche burch ben Drehungspuntt geben, Sauptachsen, und es ift bemnach ber obige Sag. bos eine beständige Drehungsachse eine Sauptachse sein muß, für alle Mille bemiesen.

§. 199.

Die brehende Bewegung, welche wir in den vorhergehenden § 5. untersucht haben, ware die eines schweren festen Körpers, der in seinem Schwerpunkte unterstätzt wurde und sich um denselben nach jeder Richteng frei bewegen könnte, und man sieht ein, daß eine solche Ginrichtung in der Wieklichkeit nicht leicht zu treffen ist. Wir wollen deshalb noch einen andern Kall untersuchen, für welchen die sich ergebenden

4

Gleich dis Beispiel für die brobende Bewegung eines festen Systems um einen festen Puntt dient, wenn die brebenden Rrafte nicht Rull sind. Dieser zweite Fall ist die Bewegung eines schweren festen Sorpers, welcher nicht in seinem Schwerpuntte unterstüst ist, aber unter der beschränkenden Boraussehung, daß dieser Rörper homogen und von einer Umbrehungsfläche begrenzt sei, und daß der feste Puntt, um welchen er sich breben soll, in seiner geometrischen Umbrehungsachse liege.

Rehmen wir also an, daß biefe geometrische Umbrebungsachse AZ, Rig. 109, bie Achse ber Z ober bes Massemomentes & sei, und man bemnach für die beiben andern Achsen A = B hat; ferner sei die Achse ber z bes festen Coordinatenspftems, als beffen Anfangepunkt ber feste Bunkt A genommen werbe, parallel zur Richtung ber Schwere, und awar die positiven z answärts gerichtet. Wir wollen ferner annehmen, daß biejenige Balfte ber Achfe ber 5 die positive fei, auf welder ber Schwerpuntt O liegt, fo daß die Entferung bes lettern von bem gemeinschaftlichen Anfangspuntte A, bie wir mit 1 bezeichnen, immer positiv ist; ber anfängliche Werth 30 bes Bintels 3 ober ZAZ' wird bann bie anfängliche Lage biefer positiven Salfte ber Achse ber ! gegen die positive ober aufwärts gerichtete Balfte der Achse der z feststellen. Die Lage ber festen Achsen ber x und y in ber festen Horts zontal = Ebene ift ganz willkurlich; man wirb fie baber am einfachften fo befitimmen, bag bie Achfe ber I am Anfange ber Zeit in ber Chene der xz liegt, der Winkel wa also Rull ift. Dann weiß man, daß alle Achsen in ber zur Achse ber & fentrechten Chene BDB'D' ober in bet Ebene bes Megnatore bes Ellipsoibe ber Daffemomente Hauptachsen find; man tann defthalb bie Achse ber & ebenfalls willfürlich mablen und wird fur biefelbe am einfachften biejenige Gerade nehmen, welche am Anfange ber Beit mit ber Durchschnittelinie AB jenes Aequators und der Ebene der xy zusammengefallen war, so baß man fur ben Winkel w, welchen jene Achie AE ber & am Ende ber Beit t mit biefer veranberlichen Durchschnittslinie bildet, ebenfalls ben anfänglichen Werth $\psi_0=0$ erhält. Endlich werben wir voraussetzen, baß bem gegebenen Korper am Anfange nur eine Binteigefcwirtbigkti ro um feine geometrische Achfe ertheil worben fet, so bag man so =0, do = 0 hat; bas Beichen von ra wird ben Sinn biefer Umbrehungs geschwindigkeit angeben, und zwar wird bie Bewegung, von ber vofitiven

Achfe ber & aus angesehen, in Sinne eines Uhrzeigers vor fich geben, wenn ro positiv ift.

Rachbem wir auf folche Weise alle anfänglichen Gegebenen ber Aufgabe festgesett haben, erubrigt noch, die Momente bes im Schwer= vuntte O angreffenden Gewichtes P in Bezug auf die bret Achsen ber E, n und C auszubruden, um die Gleichungen ber Bewegung aufftellen zu können. Es ist aber aus ben vorhergebenben Annahmen leicht zu schließen, daß die Mintel, welche biefe-Eraft mit den genannten-Achsen bilbet, bie Erganzungswinkel zu a von benjenigen find, welche bie Achse ber z mit ihnen einschließt, daß also ihre Cofinus ber Reihe nach $-c = \cos \psi \sin \vartheta$, $-c' = -\sin \psi \sin \vartheta$, $-c'' = -\cos \vartheta$

find. Man hat ferner

$$\xi=0$$
 , $\eta=0$, $\zeta=1$, and then

und bamit wird

II į.

Ì

i

ì

ı

$$\mathbf{M}_{Z} = 0$$
 , $\mathbf{M}_{H} = -\operatorname{Plc}$, $\mathbf{M}_{Z} = \operatorname{Plc'}$ $= \operatorname{Plcos}\psi\sin\vartheta$, $= \operatorname{Plsin}\psi\sin\vartheta$.

Die Gleichungen (133) nehmen baber bie Form an:

ethingen (1,33) nehmen daher die Form an:

$$\mathfrak{A} \frac{d\mathfrak{p}}{dt} + (\mathfrak{C} - \mathfrak{A})\mathfrak{g}\mathfrak{r} = Pl\mathfrak{c}'$$

$$\mathfrak{A} \frac{d\mathfrak{q}}{dt} - (\mathfrak{C} - \mathfrak{A})\mathfrak{p}\mathfrak{r} = -Pl\mathfrak{c}$$

$$\mathfrak{C} \frac{d\mathfrak{r}}{dt} = 0$$

worin wieder S größer als A vorausgesett ift. Die lette biefer Gleichungen gibt fogleich

$$\mathbf{r} = \mathbf{r}_0$$

und zeigt, daß die Winkelgeschwindigkeit um die Achse ber Z ober um bie geometrische Achse bes Körpers unveränderlich ift. Multipsicirt man bann biese Gleichungen (A) ber Reihe nach mit c, c', c" und nimmt bie Summe ber Producte, so ergibt fich mit Ginschaltung bes Gliebes **A** (c" pq - c" pq) = 0 ber Ausbrud:

ober mit Benchtung ber Gleichungen (f) in S. 188

$$\mathbf{G} \frac{d \cdot c' \, t}{dt} + \mathbf{M} \frac{d \cdot c' \, q}{dt} + \mathbf{M} \frac{d \cdot c \, p}{dt} = 0.$$

Integrire man biese Gleichung und berücksichtigt die frühere Annahme, wonach $\mathbf{p}_0 = 0$, $\mathbf{q}_0 = 0$ ift, so sindet man mit Einführung der obigen Werthe von \mathbf{c} , \mathbf{c}' , \mathbf{c}'' die Gleichung:

B)
$$\mathfrak{Sr}_0(\cos\vartheta - \cos\vartheta_0) + \mathfrak{N}(\mathfrak{q}\sin\psi\sin\vartheta - \mathfrak{p}\cos\psi\sin\vartheta) = 0$$
.

Gublich abbire man die beiben ersten ber Gleichungen (A), nachbem man fie mit p und g multiplicirt hat; ihre Summe gibt

$$\mathfrak{A}\left(\mathfrak{p}\,\frac{\mathrm{d}\mathfrak{p}}{\mathrm{d}t}+\mathfrak{q}\,\frac{\mathrm{d}\mathfrak{q}}{\mathrm{d}t}\right)=-\operatorname{Pl}\left(\mathfrak{q}\,\mathrm{c}-\mathfrak{p}\,\mathrm{c}'\right)=-\operatorname{Pl}\frac{\mathrm{d}\,\mathrm{c}''}{\mathrm{d}\,t}\;,$$

und das allgemeine Integral biefer Gleichung ift

C.)
$$\mathfrak{A}(\mathfrak{p}^2+\mathfrak{q}^2)=2\operatorname{Pl}(\cos\vartheta_0-\cos\vartheta).$$

Man schließt baraus sogleich, baß cos 9 immer kleiner als cos 90 ober 9 größer als 90 werben muß, was übrigens auch so einleuchtet, ba bas Bestreben ber Kraft B immer bahin geht, die Achse der 5 in die Richtung der negativen Achse der z zu bringen.

Rimmt man nun bie Gleichingen (129) ju Bulfe, so zieht man zuerft aus ber britten berselben bie Beziehung:

D.)
$$\frac{d\psi}{dt} + \frac{d\omega}{dt}\cos\vartheta = \mathbf{r}_0,$$

während bie beiben ersten durch ihre Berbindung, wie leicht zu sinden ift, die Gleichungen:

q sin
$$\psi$$
 sin $\vartheta - \mathbf{p} \cos \psi \sin \vartheta = \frac{d\omega}{dt} \sin^2 \vartheta$

geben, burch welche die Gleichungen (B) und (C) die Form:

E.)
$$\begin{cases}
\mathbf{I} \frac{\mathrm{d}\omega}{\mathrm{d}t} \sin^2 \theta = \mathbf{E} \mathbf{r}_0 \left(\cos \theta_0 - \cos \theta\right) \\
\mathbf{I} \left[\left(\frac{\mathrm{d}\omega}{\mathrm{d}t}\right)^2 \sin^2 \theta + \left(\frac{\mathrm{d}\theta}{\mathrm{d}t}\right)^2 \right] = 2P1 \left(\cos \theta_0 - \cos \theta\right)
\end{cases}$$

annehmen und nun mit der Gleichung (D) die Winkel 3, ω , ψ in Function von t bestimmen. Denn einnimirt man das Aenberungsgesetz $\frac{d\,\omega}{d\,t}$ in der zweiten der vorstehenden Gleichungen mittels der ersten, so folgt

$$\left(\frac{\mathrm{d}\,\vartheta}{\mathrm{d}\,t}\right)^2 = \frac{2\mathrm{Pl}}{4}\left(\cos\vartheta_0 + \cos\vartheta\right) - \frac{\mathrm{e}^2\mathrm{r}_0^2\left(\cos\vartheta_0 - \cos\vartheta\right)^2}{4\mathrm{Pl}^2}, \quad (\mathbf{F}.$$

woraus man den Werth von t in Function von I, im Allgemeinen aber nur annäherungsweise erhalten und daxaus durch Umkehrung auch den Werth von I in Function von t ziehen kann. Mit biesem zieht sohaun die erste der Gleichungen (E) den Werth von ω , und wenn dieser in die Gleichung (D) eingeführt wird, so wird nam auch den Winkel ψ in Function von I oder t erhalten, womit die Aufsgabe ihre Ausschung gesunden hat.

§. 200.

Mis besondere Källe nehme ich zuerst diejenigen, wo $9_0 = 0$ oder $9_0 = \pi$ ift, d. h. wo die geometrische Achse mit der Richtung der Schwere zusammenfällt.

Benn $\mathfrak{H}_0 \neq \pi$ ift, der Körper also am Ansange der Zeit die Lage des stadilen Geichgewichts einnimmt, so muß nach der zu der Gleichung (C) gemachten Bemerkung auch $9 \neq \pi$ bleiben; auch ist in der That die Gleichung (F) für jeden andern Werth von 9 imaginar, während ste kür $9 \neq \pi$ auf der rechten Seite

gibt. Die Winkel ω und ψ haben aber keinen Sinn nicht, da die Spene ber En fortwährend mit der Gbene der xy zusammenfällt eine Projection der Achse der z und keine Durchschnittslinie mehr vorhanden ist, von der aus der Winkel ψ gemessen werden könnte.

Weniger einfach erscheinen inbessen bie Ergebnisse ber obigen Gleichungen, weinn $\theta_0 = 0$ ist, also wenn ber Rörper anfänglich die Lage des unbeständigen Gleichgabichtes einnimmt, während man doch leicht einsieht, daß hier die Erscheinung dieselbe sein muß, wie vorher und wie früher, wo der Schwerpunkt selbst unterstützt und die geomestrische Ahse die anfängliche Drehungsachse war. Die Gleichung (F) wird näulich unter bieser Boraussesung

$$\mathfrak{A}^2 \left(\frac{d\vartheta}{dt}\right)^2 = \frac{1-\cos\vartheta}{1+\cos\vartheta} \left[2\mathfrak{A}^2 \left[1+\cos\vartheta\right] - \mathfrak{E}^2 \mathfrak{x}_0^2\right] ,$$

und wenn man hier ϑ' für $\frac{1}{2}\vartheta$, β^2 für $1-\frac{{\mathbb S}^2{\mathfrak v}_0{}^2}{4{\mathfrak A} Pl}$ sest und be-

achtet, daß der Winkel I nur, größer werden kann, so erhält man für das allgemeine Integral der vorftehenden Gleichung die Form:

$$\sqrt{\frac{\mathrm{Pl}}{2}} \, \mathfrak{t} = \int_0^{\mathfrak{S}'} \frac{\cot \mathfrak{S}'}{\sqrt{\beta^2 - \sin^2 \mathfrak{S}'}} \, ,$$

welche leicht rational gemacht werben kann. Man zieht banaus zurft das unbestimmte Juirgral:

$$\Delta \cdot 2\beta \sqrt{\frac{Pl}{m}} t = \Delta \cdot \log n \cdot \frac{\beta - \sqrt{\beta^2 - \sin^2 \vartheta}}{\beta + \sqrt{\beta^2 - \sin^2 \vartheta}}$$

und wenn man noch allgemein ben Werth von 3', welcher einer Zeit i, entspricht, mit 3,' bezeichnet und die Zahlen statt der Logarithmen nimmt, so folgt

$$\frac{\beta - \sqrt{\beta^2 - \sin^2 \vartheta}}{\beta + \sqrt{\beta^2 - \sin^2 \vartheta}} = \frac{\beta - \sqrt{\beta^2 - \sin^2 \vartheta}}{\beta + \sqrt{\beta^2 - \sin^2 \vartheta}} \stackrel{2\beta}{\leftarrow} \sqrt{\frac{\mathbb{P}1}{11}} (t - t_i)$$

werben nun aber für t, und 9,' bie Werthe O geset, fo findet man, unabhängig von t, also für alle Zeiten

$$eta - \sqrt{eta^2 - \sin^2 \vartheta'} = 0$$
 , also and $artheta' = 0$ und $artheta = 0$

wie es bie Ratur ber Sache erforbert.

Rehmen wir ferner $\theta_0 = \frac{1}{4}\pi$, so daß die geometrische Achse am Anfange der Bewegung eine horizontale Lage hat, so wird $\cos \theta_0 = 0$, und die Gleichung (F) nimmt die Form an:

$$\sin^2\vartheta \left(\frac{d.\vartheta}{d\,t}\right)^2 = -\,\cos\vartheta \left[\frac{2\,P\,l}{2\,I}\sin^2\vartheta + \frac{\mathfrak{C}^2\,\mathfrak{x}_0^{\,2}}{2\,I^2}\cos\vartheta\right]\;,$$

ober wenn man $4\pi + 9'$ für 9 fest,

$$\cos^2 \vartheta' \left(\frac{\mathrm{d} \vartheta'}{\mathrm{d} \, \mathrm{t}}\right)^2 = \sin \vartheta' \left[\frac{2 \, \mathrm{Pl}}{24} \cos^2 \vartheta' - \frac{\mathfrak{C}^2 \, \mathfrak{x}_0^2}{24^2} \sin \vartheta'\right] \, .$$

Man schließt barand, daß wenn Cro² sehr geoß ift gegen 2AP1, sein I', also auch I' sehr klein bleiben muß, bamit hieser Ausbruck nicht imaginär wird, daß sich also in biesem Falle. I sehr wenig von seinem anfänglichen Werthe † n entfernen, oder daß die geometrische Achse immer nahezu horizontal bleiben wird.

S. 201.

Ohne jeboch biefen Fall weiter zu verfolgen, wollen wir sogleich ben allgemeineren Fall untersuchen, wo bie anfängliche Reigung ber geometrischen Achse gegen bie Richtung ber Schwere eine beliebige ift, aber unter ber Boraussehung, baß bie Abweichung berselben von biefer anfänglichen Lage während ber Bewegung in sehr enge Grenzen eingeschlossen bleibe.

Dazu bringe ich bie Gleichung (F) zuerft unter bie Form:

$$\sin^2\vartheta\left(\frac{\mathrm{d}\,\vartheta}{\mathrm{d}\,\mathrm{i}}\right)^2 = \frac{2\,\mathrm{g}}{\mathrm{I}}\,[\sin^2\vartheta - 2\,\beta^2(\cos\vartheta_0 - \cos\vartheta)](\cos\vartheta_0 - \cos\vartheta),$$

indem ich einmal für das Gensicht P das Product Mg, dann wie in S. 179

$$\frac{\mathfrak{A}}{\mathfrak{M}1} = 1, \quad \text{and} \quad \frac{\mathfrak{S}^2 \mathfrak{r}_0^2}{\mathfrak{A}^2} = \frac{4 \beta^2 \mathfrak{g}}{1} \quad \text{oder} \quad \frac{\mathfrak{S} \mathfrak{r}_0}{2 \sqrt{\mathfrak{A} \mathfrak{P} 1}} = \beta$$

seige, so daß i, die Länge des einfachen Pendels ist, welches Schwingungen von derselben Dauer macht, wie der gegebene Körper, wenn er ohne anfängliche Bewegung ails der Lage des stadisen Gleichgewichtes entfernt worden und sich selbst überlassen nm eine durch den seinen Punkt gehende horizontale Achse, also um einen Durchmesser vom Acquator des Ellipsoids der Massemmente schwingt, und wodei zu bemerken ist, daß sich das Zeichen von β nach dem von \mathbf{r}_0 richtet, so daß β mit \mathbf{r}_0 positiv oder negativ wird. Machen wir alsdann

$$\vartheta = \vartheta_0 + u$$
 , $\frac{d\vartheta}{dt} = \frac{du}{dt}$,

indem wir mit u eine Beranderliche bezeichnen, begen Werth immer febr klein bleibt, und vernachläffigen wir in Folge beffen die höhern Botenzen als die zweite dieser Beranderlichen, so erhalten wir

$$\sin^2 \vartheta = \sin^2 \vartheta_0 + u \sin 2\vartheta_0 + u^2 + u^2 + u \sin 2\vartheta_0 + u \sin 2\vartheta_0 + u^2 + u^2 \cos 2\vartheta_0 + u \sin 2\vartheta_0 + u^2 \cos 2\vartheta_0 + u \sin 2\vartheta_0 + u \sin 2\vartheta_0 + u \sin 2\vartheta_0 + u^2 \cos 2\vartheta_0 + u \sin 2\vartheta_0 + u \sin 2\vartheta_0 + u \sin 2\vartheta_0 + u^2 \cos 2\vartheta_0 + u \sin 2\vartheta_0$$

umb bie obige Gleichung nimmt bant bie Born eine:

$$\frac{1}{g}\left(\frac{du}{dt}\right)^2 = 2u\sin\theta_0 - u^2(4\beta^2 + \cos\theta_0).$$

Man zieht daraus mit ber Beachtung, daß u am Anfange ber Zeit zunehmen muß, bas allgemeine Integral:

$$t \sqrt{\frac{g}{l_{\rm r}}} = \int_0^u \!\!\! \frac{1}{\sqrt{2u\sin\vartheta_0 - u^2(4\beta^2 + \cos\vartheta_0)}} \; , \label{eq:tau_sign}$$

ober wenn die Integration ausgeführt wirb,

$$\frac{g}{1,}(4\beta^2+\cos\theta_0)=\arccos\left[1-\frac{u(\cos\theta_0+4\beta^2)}{\sin\theta_0}\right]$$

als Werth pon t in Function von u, und dieser Ausbernt gibt um= gekehrt ben Werth von u in t:

$$u = \frac{\sin \vartheta_0}{4\beta^2 + \cos \vartheta_0} \left[1 - \cos t \right] \sqrt{\frac{g}{1} \left(\cos \vartheta_0 + 4\beta^2 \right)} \ .$$

Aus diesem schieft man dann, daß auch im Algemeinen, wie in dem besondern Kalle: $\mathfrak{I}_0 = 4\pi$, \mathfrak{I}^2 oder das Verhähmiß von $\mathfrak{E}^2 \mathfrak{r}_0^2$ zu $4\mathfrak{M}$ P1 sehr groß sein muß, daß also dem Körper entweder eine sehr große anfängliche Umbrehungsgeschumbigkeit um die geometrische Achse ertheilt werden, oder das Woment P1 sehr klein sein muß, wenn nimmer sehr klein bleiben soll. Wan kann demnach auch $4\mathfrak{I}^2$ für $4\mathfrak{I}^2$ - oog $3\mathfrak{I}_0$ sehen, wodurch wan einkacher

$$u = \frac{\sin \theta_0}{2\beta^2} \sin^2 \beta t \sqrt{\frac{g}{1}}$$

und für $\theta_0 = \frac{1}{4}\pi$

$$u = \frac{1}{2\beta^2} \sin^2 \beta t \sqrt{\frac{g}{l_i}}$$

finbet.

Die erste der Gleichungen (E) erhalt auf dieselbe Weise zuerst die Korm:

$$\sin^2\theta \frac{\mathrm{d}\,\omega}{\mathrm{d}\,t} = 2\,\beta \sqrt{\frac{\mathrm{g}}{1}} \left(\cos\,\theta_0 - \cos\,\theta\right)\,,$$

und mit ben vorhergebenben Umwandlungen, wobei man auf ber rechten

Seite bes Queftrat von u vernachfäffigt und auf ber liften sine Bo ther sin29 fest, ergibt fich imabhängig von 30, voransgefest, daß biefer Wintel micht Rull ift, bas Aenberungsgefes:

$$\frac{\mathrm{d}\,\omega}{\mathrm{d}\,t} = \frac{1}{\beta} \sqrt{\frac{\mathrm{g}}{\mathrm{l}}} \sin^2\beta \,\mathrm{t} \sqrt{\frac{\mathrm{g}}{\mathrm{l}}} \,,$$

und baraus ber Werth von w:

where determine our experts both
$$\omega$$
:
$$\omega = \frac{1}{2\beta} i \sqrt{\frac{g}{l_{\perp}}} - \frac{1}{4\beta^2} \sin 2\beta i \sqrt{\frac{g}{l_{\perp}}},$$

welcher zeigt, daß diefer Winkel sehr nahe ber Zeit proportional positiv ober negativ zunimmt, je nachbem ro und & positiv ober negativ find, und zwar um so genauer, je größer & ift; ferner, bag bie Bewegung ber Durchschnittslinie ber Chene bes Llequators und ber festen Porizontal= Sbene um die Achse ber z immer in bemselben Sinne ftattfinbet, wie die Bewegung um die Achse ber 5, und babei um so langsamer wird, je größer & ift, b. h. je größer bie anfängliche Gefdwindigkeit to war, und je kleiner bas Moment Pl ift.

Enblich gibt bie Gleichung (D) mit Vernachlässigung bes kleinen Unterschiedes zwischen cos 9 und cos 30

$$\psi = \mathbf{r_0} \, \mathbf{t} - \omega \cos \theta_0 \; ,$$

und für ben befondern Fall: $\theta_0 = \frac{1}{4}\pi$, einfach

$$\psi = \mathbf{r}_0 \mathbf{t}$$
 ,

wie bies bei ber geringen Veranberung bes Winkels w von felbst ein= leuchten wirb.

Die ebengefundenen Befete erklaren vollständig die intereffante Erfcheinung, welche gewöhnlich an ber fleinen Dafchine von Bohnen= berger gezeigt wirb, welche aber einfacher burch eine Scheibe von Pappe ober Holz, AB, Fig. 110, hervorgebracht werben tann, die fich auf einem bunnen Stift C breht. Diefer Stifte ift in ber Achse eines prismatischen Stäbchens CD von Holz befestigt, und auf zwei gegen= überliegenben Seitenflachen bes lettern find mehrere fleine Stifte a, b angebracht, um an bem einen Baare a berselben ben ganzen Apparat mittels eines Fabens aE frei aufhangen ju tonnen, wahrend an einem ber Stifte b ein kleines Gewicht F hangt, welches bem Gewichte ber Scheibe nabezu bas Bleichgewicht halt. Ift bas lettere genau ber Fall, ber Schwerpunkt bes Gangen alfo in a, und halt man ben Stab mit ber einen hand in eine beliebige Richtung, während die andere Hand die Scheibe in eine möglichft schweile drebende Bewegung versetzt, so wird dieselbe unverrückt in dieser aufünglichen Lage verharren, wenn man auch den Stad frei an dem Faden schweden läst. Ift dagegen das Gewicht F etwas kleiner, so daß der Schwerpunkt nach e kommit, so wird sich die Achse CD nach erfolgter Umdrehung der Scheibe sehr langsam unter gleichbleibender Reigung gegen die horizontale Ebene um die Achse a E drehen, und zwar von oden augesehen, wie der Zeiger einer Uhr, wenn die Scheibe selbst, von C aus augesehen, sich in diesem Sinne dreht. Die entgegengesehte Bewegung wird aber statissinden, wenn F zu groß ist, der Schwerpunkt also zwischen a und D zu liegen kommt. Am nettesten ist die Erscheinung, wenn der Stad CD aufängzlich horizontal gehalten wird, wie ihn die Zeichnung vorstellt.

Biertes Rapitel.

Allgemeine Befete ber Bewegung eines feften Spftems.

I. Bewegung eines freien Stiftems.

S. 202.

Die allgemeinen Gesetze der Bewegung eines freien festen Systems von materiellen Punkten, deren Massen m, m', m'', etc. gegeben sind, und an welchen beliebige und beliebig gerichtete Kräfte P, P'', P'', etc. angreisen, ergeben sich nun sehr einfach burch folgende Betrachtung.

Seien x, y, z die Coordinaten des ersten bieser Atome am Ende ber Beit t in Bezug auf ein unverruntbares rechtwinkliges Coordinaten= System und in Function von t ausgebrudt gebacht, so baß

$$\frac{dx}{dt} = u_x \ , \quad \frac{dy}{dt} = u_y \ , \quad \frac{dz}{dt} = u_z$$

die brei rechtwinkligen Componenten feiner Geschwindigkeit v vorstels, len, und

$$m\frac{d^2x}{dt^2} = m\frac{du_x}{dt}, \qquad m\frac{d^2y}{dt^2} = m\frac{du_y}{dt}, \qquad m\frac{d^2z}{dt^2} = m\frac{du_z}{dt}$$

bie analytischen Maaße der rechtwinkligen Componenten X, I, B. einer Kraft & find, welche bem betreffenden materiellen Punkte, wenn er gang frei und einzeln sich bewegen könnte, dieselbe Bewegung sowohl bezüglich seiner Geschwindigkeit als ber von ihm beschriebenen Bahn erthekeilen würde, wie er sie wirklich bei seiner festen Berbindung mit bem System unter dem Einflusse der gegebenen Krafte P, P', etc. erhält ober erhalten bet.

Nach derselben Bezeichnung werden x', y', z' die Coordinaten bes Punktes, bessen Masse m' ist und an welchem die Kraft P' angreift, also auch

$$m'\,\frac{d^2\,x'}{d\,t^2}\quad,\qquad m'\,\frac{d^2\,y'}{d\,t^2}\quad,\qquad m'\,\frac{d^2\,z'}{d\,t^2}$$

vie Componenten einer Kraft p' sein, welche für sich allein bemfelben Punkte seine wirklich stattsindende Bewegung ertheilen würde, wenn er ganz frei ware, u. s. f.

Denten wir und hun fammiliche materlelle Buntte bes Spftems ber Wirtung biefer unbekannten Krafte P, P, etc. anstatt ber Wirtung ber Rrafte P, P', etc. unterworfen, fo ift einleuchtenb, bag bie Bewegung biefes Spfteme biefelbe bleiben muß in bem einen, wie in bem andern Falle, well bie Wirfung der Kräfte P, P', etc., von benen jebe für sich allein ihrem einzeln sich bewegenden Angriffspuntte schon die Bewegung ertheilen wurde, welche er wirklich bei seiner Berbindung mit dem gangen Spftem befigt, burch diese Berbindung nicht geanbert werben tann; es muß folglich bie Gefammiwirkung biefer Kräfte 🅦, 🚩, etc., welche bie wirklich ftattfindende Bewegung bes Systems zur Folge hat, ber Gesammtwirkung ber Kräfte P, P', etc., welche in bem Shitem genau biefelbe Bewegung hervorruft, gleich fein. Bezeichnen bemnach wie gewöhnlich X , Y , Z bie rechtwinklichen Componenten ber Rraft P, X', Y', Z' bie ber Rraft P', u. f. f., fo bat man fur bie Bleichheit biefer Besammtwirfungen in irgend einem Augenblide, alfo auch am Ende ber Beit t, nach Abichn. I. Rap. 5 feche Bebingungen, namlich brei :

A)
$$Z.X = Z.X$$
; $Z.Y = Z.Y$; $Z.A = Z.Z$,

für bie Bleichheit ber forbernben Birtungen und bie brei folgenben

$$\Sigma \cdot (\mathbf{y}x - \mathbf{x}y) = \Sigma \cdot (\mathbf{y}x - \mathbf{x}y),$$

$$\Sigma \cdot (\mathbf{x}z - \mathbf{y}x) = \Sigma \cdot (\mathbf{x}z - \mathbf{z}x),$$

$$\Sigma \cdot (\mathbf{x}y - \mathbf{y}z) = \Sigma \cdot (\mathbf{x}y + \mathbf{y}z),$$

für die Gleicheit der drebenden Wirkungen in Bezug auf den festen Anfangspunkt und die festen Achsen, welche in jedem Augenblicke mit dem Spstem fest verbunden gedacht werden können.

Ersest man dann die Componenten R, Ψ , B, etc. durch ihre analytischen Werthe m $\frac{d^2x}{dt^2}$, $m\frac{d^2y}{dt^2}$, $m\frac{d^3x}{dt^2}$, etc., so ergeben sich die Gleichungen:

$$\mathcal{Z}, m \frac{d^2 x}{dt^2} = \mathcal{Z}. X, \qquad \mathcal{Z}.m \frac{d^2 y}{dt^2} = \mathcal{Z}. Y', -$$

$$\mathcal{Z}.m \frac{d^2 z}{dt^2} = \mathcal{Z}. Z$$
(134.)

für bie fortschreitenbe Bewegung bes gegebenen festen Suftems und bie Gleichungen:

$$\Sigma \cdot m \left(z \frac{d^2 y}{dt^2} - y \frac{d^2 x}{dt^2} \right) = \Sigma \cdot (x Y - y X)$$

$$\Sigma \cdot m \left(z \frac{d^2 x}{dt^2} - x \frac{d^2 z}{dt^2} \right) = \Sigma \cdot (z X - x Z)$$

$$\Sigma \cdot m \left(y \frac{d^2 z}{dt^2} - z \frac{d^2 y}{dt^2} \right) = \Sigma \cdot (y Z - z Y)$$
(135.)

für die drehende Bewegung besselben in Bezug auf den festen Anfangs= puntt und die festen Achsen.

Nach b'Alembert hat man fich baran gewöhnt, diese Gleichungen aus einer andern Betrachtung abzuleiten, welche mir weniger natürlich und einfach zu sein scheint, als die vorhergehende, die sich blos auf die natürliche Ansicht über die Gesammtwirkung der Kräfte ftütt; diese Betrachtung ist aber immerhin beachtenswerth, da fie gleichsam ein Licht auf die innern Zuftande des Systems wirft.

Drings man indmika ibie obigen Gleichungen (134) mer (185) under ihr Form:

$$\mathcal{Z} \cdot \left[X - m \frac{d^2 x}{dt^2} \right] = 0 , \quad \mathcal{Z} \cdot \left(Y - m \frac{d^2 y}{dt^2} \right) = 0 , \quad \mathcal{Z} \cdot \left(Z - m \frac{d^2 x}{dt^2} \right) = 0 ,$$

$$\mathcal{Z} \cdot \left[x \left(Y - m \frac{d^2 y}{dt^2} \right) - y \left(X - m \frac{d^2 x}{dt^2} \right) \right] = 0 ,$$

$$\mathcal{Z} \cdot \left[x \left(X - m \frac{d^2 x}{dt^2} \right) - x \left(Z - m \frac{d^2 z}{dt^2} \right) \right] = 0 ,$$

$$\mathcal{Z} \cdot \left[y \left(Z - m \frac{d^2 z}{dt^2} \right) - z \left(Y - m \frac{d^2 y}{dt^2} \right) \right] = 0 ,$$

fo erfleund man, boß, man bie Differengen:

als bie rechtwinkligen Componenten von Rraften betrachten kann, welche an benfelben Buntten angreifen, wie bie gegebenen Rrafte P. P., etc., und fich an bem feften Shftem im Gleichgewichte halten. Diefe Rafte, welche offenbar die Resultirenden sind von den gegebenen Kräften P, P', etc. und von ben in entgegengesetem Sinne genommenen Rraften ", ", etc. nannte b'Alembert, weil fie zur Bewegung bes Spftems nichts beitragen, verlorene Rrafte und ftuste bie Lebre von ber Bewegung eines Spftems von materiellen Puntten auf ben burch bie vorhergehende Erklärung einleuchtenben Sat: Die verlorenen Rrafte halten fich an bem Syftem im Gleichgewichte. ware biefes nicht ber Fall, fo mußten biefe Rrafte Bewegung veranlaffen und konnten nicht mehr verlorene Krafte sein. Dan darf fic übrigens babet nicht vorftellen, bag bie Wirtung biefer Rrafte gang und gar Rull fei; thre Wirtung geht immer babin, bie Berbinbung ber einzelnen materiellen Buntte bes Syftems aufzuheben ober überhaupt zu andern, und sie erscheinen nur wirkungslos, so lange bie Refligkeit bes Systems biefer Aenberung wiberfteht.

Diefe verlorenen Rraffe treten übrigens nicht erft bei einem Syften von materiollen Puntien auf zwie find benfelben ichon in gleider Form bei ber gezwungenen Bewegung eines materiellen Punttes begegnet, wo fie, wie man besonders aus S. 94 bes erften Buches erfleht, die Componenten bes Drudes, ben bas feste, die Richtung ber Bewegung bestimmenbe hinbernis zu erletben bat, vorstellen. Ferner weiß man, bag Rrafte, welche an bemfelben materiellen Buntte angreifen, auch wenn er gang frei ift, im Magemeinen ebenspwenig bieselben Wirkungen außern, die fie einzeln auf diesen Angriffspunkt bervorbringen würden, als wenn fie auf mehrere in fester Berbinbung stehende Bunkte wirken. Es gibt folglich bei einem einzelnen makeriellen Buntte ebenfogut verlorene Rrafte, wie bei einem Spftem folder Puntte. In Bezug. auf einen einzelnen materiellen Runtt, an bem mehrere Rrafte angreifen, was übrigens auch bet einem Guftem von materiellen Puntten vorkommen tann, barf aber bas Princip von b'Alembert nicht mehr in der obigen Formangewendet werden, indem man barmis

ein falfches Ergebniß ziehen wurde. Wenn nämlich P, P', etc. bie beliebigen Kräfte find, welche an einem und bemselben materiellen Punkte angreifen, deffen Coordinaten in Bezug auf ein festes rechtzwinkliges Coordinatenspstem am Ende der Zeit t durch x, y, z ausgebrückt find, oder was dasselbe ist, wenn ein System von materiellen Punkten sich in einen einzigen vereinigt, bessen Masse M ist, so sind die Componenten der verlorenen Kräfte offendar

$$\begin{array}{l} P\cos\widehat{Px}-M\frac{d^2x}{dt^2} \ , \qquad P'\cos\widehat{P'x}-M\frac{d^2x}{dt^2} \ , \qquad \text{etc.} \ , \\ \\ P\cos\widehat{Py}-M\frac{d^2y}{dt^2} \ , \qquad P'\cos\widehat{P'y}-M\frac{d^2y}{dt^2} \ , \qquad \text{etc.} \ , \\ \\ P\cos\widehat{Pz}-M\frac{d^2z}{dt^2} \ , \qquad P'\cos\widehat{P'z}-M\frac{d^2z}{dt^2} \ , \qquad \text{etc.} \ , \end{array}$$

und man follte hier ebenfo bie Bleichungen:

$$\begin{split} \boldsymbol{\Sigma} \left(\mathbf{P} \cos \widehat{\mathbf{P} \mathbf{x}} - \mathbf{M} \frac{\mathrm{d}^2 \mathbf{x}}{\mathrm{d} \, t^2} \right) &= 0 \quad , \quad \boldsymbol{\Sigma} \left(\mathbf{P} \cos \widehat{\mathbf{P} \mathbf{y}} - \mathbf{M} \frac{\mathrm{d}^2 \mathbf{y}}{\mathrm{d} \, t^2} \right) = 0 \, , \\ \boldsymbol{\Sigma} \left(\mathbf{P} \cos \widehat{\mathbf{P} \mathbf{z}} - \mathbf{M} \frac{\mathrm{d}^2 \mathbf{z}}{\mathrm{d} \, t^2} \right) &= 0 \end{split}$$

haben, aus benen man, wenn es n Rrafte waren, die Gleichungen:

$$\Sigma \cdot P \cos \widehat{Px} = nM \frac{d^2x}{dt^2} , \qquad \Sigma \cdot P \cos \widehat{Py} = nM \frac{d^2y}{dt^2} ,$$

$$\Sigma \cdot P \cos \widehat{Pz} = nM \frac{d^2z}{dt^2}$$

ziehen müßte, welche offenbar unrichtig find, und welche barauf hinweisen, daß gemäß der Form, welche die Gleichungen (134) und
(135) nach dem Princip von d'Alembert erhalten, für jeden materiellen Punkt des Systems nur eine Kraft, welche indessen auch Rull
sein kann, in dieselben eingeführt werden darf. Dieser Beschränkung
sind jene Gleichungen nach unserer Ableitung nicht unterworfen; denn
die Summenzeichen auf beiden Seiten des Gleichheitszeichens sind darnach durchaus unabhängig von einander, das eine bezieht sich auf die Kräfte P, P', etc., deren so viele sind, als materielle Punkte, und
das andere auf die wirklich thätigen Kräfte, wobei es gleichgültig ist.
Deser, handen der Rechaust II. ob fie alle an einem, ober ob fle an verschiebenen Buntten bes Suftemt angreifen, ein Beweis, daß die Anficht, auf welcher unfere Ableitung ber genannten Gleichungen beruht, allgemeiner und natürlicher ift, als das Brincip von d'Alembert. Aber auch abgesehen von biefer, bei allgemeinen Betrachtungen wenig bebeutenben Schwierigkeit, fagt biefes Brincip nur mit andern Worten, daß die Gefammtwirfung ber wirklich angreifenden Rrafte bieselbe ift, wie die der Rrafte ", welche ben ma= teriellen Buntten einzeln bie Bewegung, die fie wirklich befiten, mittheilen können, was so ausgesprochen von selbst einleuchtet, und wobei man nicht nothwendig hat, fich an jebem Buntte eine Mittelfraft aus einer Rraft P und einer ber Kraft 🏲 gleichen und entgegengesetzten Kraft voranstellen und bann bie Gefete ber Bewegung auf bie Bebingungen für bas Bleichgewicht ju ftugen, ein Berfahren, welches im Grunde nur ein mechanisches und nicht geeignet ift, eine klare Ginficht in die Berhältniffe zu geben, obgleich nicht geläugnet werden kann, bağ basselbe seiner Zeit sehr finnreich an fich und sehr ersprießlich für bie Wiffenschaft war.

S. 203.

Aus ben Gleichungen (134) ziehen wir die Gesetze ber fortschreitenden Bewegung des Systems. Um sie unter eine einfachere Form zu bringen, lege ich durch einen noch unbestimmten Punkt des sich bewegenden Systems ein rechtwinkliges Achsensystem, das fortwährend zu dem festen Coordinatensystem parallel bleibt, und bessen Anfangspunkt am Ende der Zeit t durch die Coordinaten X, Y, Z in Bezug auf die festen Coordinatenachsen bestimmt sei, während wir die Lage eines beliedigen, dem in Bewegung begriffenen System angehörenden Punktes in Bezug auf die beweglichen Achsen in demselben Augenblicke mit x,, y,, z, bezeichnen wollen. Wir haben dann zwischen diesen letztern Coordinaten und den ursprünglichen x, y, z desselben Punktes in Bezug auf die festen Achsen die Beziehungen:

$$x = x, +X$$
, $y = y, +Y$, $z = z, +Z$,

alfo auch bie Aenberungsgefete:

$$\frac{d^2x}{dt^2} = \frac{d^2x}{dt^2} + \frac{d^2x}{dt^2} , \quad \frac{d^2y}{dt^2} = \frac{d^2y}{dt^2} + \frac{d^2x}{dt^2} , \quad \frac{d^2z}{dt^2} = \frac{d^2z}{dt^2} + \frac{d^2x}{dt^2} ,$$

und die Gleichungen (134) nehmen damit die Form an:

$$\Sigma \cdot m \frac{d^2 \mathbf{x}_{,'}}{dt^2} + \Sigma \cdot m \frac{d^2 \mathbf{x}_{,'}}{dt^2} = \Sigma \mathbf{X}$$

$$\Sigma \cdot m \frac{d^2 \mathbf{y}_{,'}}{dt^2} + \Sigma \cdot m \frac{d^2 \mathbf{y}_{,'}}{dt^2} = \Sigma \mathbf{Y}$$

$$\Sigma \cdot m \frac{d^2 \mathbf{z}_{,'}}{dt^2} + \Sigma \cdot m \frac{d^2 \mathbf{z}_{,'}}{dt^2} = \Sigma \mathbf{Z}$$

Wenn man nun beachtet, daß sich die Summenzeichen auf der linken Seite dieser Gleichungen auf die verschiedenen materiellen Punkte des Spstems exstrecken, daß also die Aenderungsgesetze $\frac{d^2 \mathbf{X}}{d \, t^2}$, $\frac{d^2 \, \mathbf{Z}}{d \, t^2}$, welche sich auf einen bestimmten Punkt des Spstems beziehen, gemeinschaftliche Factoren für alle Glieder der entsprechenden Summe sind, und daß demnach wieder

$$\Sigma$$
. $m \frac{d^2 \mathbf{X}}{dt^2}$ auf $\mathbf{M} \frac{d^2 \mathbf{X}}{dt^2}$, Σ . $m \frac{d^2 \mathbf{Y}}{dt^2}$ auf $\mathbf{M} \frac{d^2 \mathbf{Y}}{dt^2}$, u . f . f .

zurücksommt, wo $M=\Sigma$ m die Masse bes ganzen Spstems bezeichnet, und wenn man ferner den Anfangspunkt des beweglichen Coordinaten=Spstems so wählt, daß man die Bedingungen:

$$\mathcal{Z}.mx_1 = 0$$
 , $\mathcal{Z}.my_1 = 0$, $\mathcal{Z}.mz_2 = 0$, also auch die Bebingungen

$$\label{eq:sum_entropy} {\it \Sigma} \,.\, m \, \frac{d^2\, x_{,}}{d\, t^2} = 0 \ , \quad {\it \Sigma} \,.\, m \, \frac{d^2\, y_{,}}{d\, t^2} = 0 \ , \quad {\it \Sigma} \,.\, m \, \frac{d^2\, z_{,}}{d\, t^2} = 0$$

erhalt, welche nach §. 162 bedingen, daß dieser Anfangspunkt ober Punkt XXX ber Mittelpunkt der Masse bes gegebenen Sp= stems ist, so werden die vorhergehenden Gleichungen einfach

$$M \frac{d^2 \mathbf{X}}{dt^2} = \Sigma \mathbf{X}$$

$$M \frac{d^2 \mathbf{Y}}{dt^2} = \Sigma \mathbf{Y}$$

$$M \frac{d^2 \mathbf{Z}}{dt^2} = \Sigma \mathbf{Z}$$
(136.

und fprechen nun aus, baß fich ber Mittelpunkt ber Maffe bes Syftems gerabe fo bewegt, als ob bie ganze Maffe bes lettern in ihm vereinigt, und er ber Angriffspunkt ber

förbernben Resultirenben aller an dem System thätigen Kräfte wäre.

Die Glieber Σ . $m \frac{d^2x}{dt^2}$, Σ . $m \frac{d^2y}{dt^2}$, Σ . $m \frac{d^2z}{dt^2}$ werben aber auch unabhängig von ber Lage des Anfangspunttes ber beweglichen Achsen Rull, wenn man

$$\Sigma.mx_i = Ma$$
, $\Sigma.my_i = Mb$, $\Sigma.mz_i = Mc$

hat, b. h. wenn ber Mittelpunkt ber Masse gegen bie parallel sich fortbewegenden Achsen eine unveränderliche Lage behält, wobei der Anfangspunkt der lettern ganz außerhalb des gegebenen Spstems liegen dars,
und man kann deshalb noch allgemeiner sagen: die fortschreitende Bewegung eines freien sesten Spstems ist dieselbe, wie die
eines materiellen Punktes, dessen Masse der Masse des
ganzen Spstems gleich ift, und an welchem die fördernde
Resultirende aller an dem gegebenen Spstem thätigen
Kräfte angreift.

Wenn bemnach bas in Bewegung begriffene System keine brebende Bewegung besitht, so können X, Y, Z bie Coordinaten irgend eines beliebigen bem System angehörenden Punktes sein, wie bereits im ersten Kapitel ausgesprochen wurde.

Durch basselbe Verfahren werben wir auch die Gleichungen (135) auf eine Form bringen, unter welcher wir leichter verstehen, was sie aussprechen. Die erste bieser Gleichungen wird nämlich durch Einführung von

$$x = x, + X$$
, $y = y, + Y$
 $\frac{d^2x}{dt^2} = \frac{d^2x}{dt^2} + \frac{d^2X}{dt^2}$, $\frac{d^2y}{dt^2} = \frac{d^2y}{dt^2} + \frac{d^2X}{dt^2}$

und mit berseiben Beachtung, wie vorher, in Betreff ber Factoren $\frac{d^2 \, \mathbb{X}}{d \, t^2}$, welche sich natürlich auch auf die Factoren \mathbb{X} und \mathbb{Y} erstreckt, querst

$$\begin{split} & \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{m} \left(\mathbf{x}, \frac{\mathrm{d}^2 \mathbf{y}}{\mathrm{d}t^2} - \mathbf{y}, \frac{\mathrm{d}^2 \mathbf{x}}{\mathrm{d}t^2} \right) + \frac{\mathrm{d}^2 \mathbf{Y}}{\mathrm{d}t^2} \, \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{m} \, \mathbf{x}, + \, \mathbf{X} \, \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{m} \, \frac{\mathrm{d}^2 \, \mathbf{y}}{\mathrm{d}t^2} \\ & + \, \mathbf{M} \left(\mathbf{X} \frac{\mathrm{d}^2 \mathbf{Y}}{\mathrm{d}t^2} - \, \mathbf{Y} \frac{\mathrm{d}^2 \mathbf{X}}{\mathrm{d}t^2} \right) - \frac{\mathrm{d}^2 \mathbf{X}}{\mathrm{d}t^2} \, \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{m} \, \mathbf{y}, - \, \mathbf{Y} \, \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{m} \, \frac{\mathrm{d}^2 \mathbf{x}}{\mathrm{d}t^2} \\ & = \, \mathbf{X} \, \boldsymbol{\Sigma} \, \mathbf{Y} - \, \mathbf{Y} \, \boldsymbol{\Sigma} \, \mathbf{X} + \, \boldsymbol{\Sigma} \left(\mathbf{x}, \mathbf{Y} - \, \mathbf{y}, \mathbf{X} \right) \, . \end{split}$$

Wird bann wieber ber Mittelpunkt ber Maffe bes gegebenen Spstems als Anfangspunkt bes beweglichen Spstems genommen, wodurch wieber bie Glieber mit

$$\Sigma . m x$$
, , $\Sigma . m y$, , $\Sigma . m \frac{d^2 x}{dt^2}$, $\Sigma . m \frac{d^2 y}{dt^2}$

verschwinden, wird ferner basselbe Verfahren auch bei ber zweiten und britten ber Gleichungen (135) angewendet, und werden endlich die vorspererhaltenen Gleichungen (136) berücksichtigt, aus beren beiben ersten man z. B.

$$\mathbf{M}\left(\mathbf{X}\frac{\mathrm{d}^{2}\,\mathbf{Y}}{\mathrm{d}\,t^{2}}-\mathbf{Y}\frac{\mathrm{d}^{2}\,\mathbf{X}}{\mathrm{d}\,t^{2}}\right)=\mathbf{X}\,\boldsymbol{\Sigma}\,\mathbf{Y}-\mathbf{Y}\,\boldsymbol{\Sigma}\,\mathbf{X}$$

giebt, fo ergeben fich bie einfachen Gleichungen :

$$\Sigma \cdot m\left(x, \frac{d^2y}{dt^2}, -y, \frac{d^2x}{dt^2}\right) = \Sigma(x, Y - y, X)$$

$$\Sigma \cdot m\left(z, \frac{d^2x}{dt^2}, -x, \frac{d^2z}{dt^2}\right) = \Sigma(z, X - x, Z)$$

$$\Sigma \cdot m\left(y, \frac{d^2z}{dt^2}, -z, \frac{d^2y}{dt^2}\right) = \Sigma(y, Z - z, Y)$$
, (137)

aus welchen bie Coordinaten X, Y, B bes Mittelpunktes ber Maffe ober des Anfangspunktes der Coordinaten x,, y,, z, verschwunden finb, welche gang bie Form ber Gleichungen (132) in §. 190 angenommen haben und bemnach die brebende Bewegung bes Spftems um jenen Mittelpunkt, wie um einen festen, barftellen und lehren, bag während und außer ber fortichreitenden Bewegung bes Mittelpunttes ber Daffe, an welcher alle übrigen Buntte bes Syftems auf gleiche Beife Theil nehmen, biefes lettere vermöge bes refultirenben Momentes ber an ihm thatigen Rrafte noch eine brebenbe Bewegung um jenen Mittel puntt erhält, als wenn biefer ber Anfangspuntt eines unverrudbaren Coorbinatenspftems mare, wobei naturlich vorausgesett wirb, bag ungeachtet biefer gebachten Unbeweglichkeit bes Mittelpunttes ber Daffe bie Intenfitäten und Richtungen ber Rrafte ober ihrer Momente in jedem Augenblicke dieselben find, wie bei bem wirklichen Auftande ber Bewegung.

Um indeffen die Gefete der brebenden Bewegung eines festen Spstems in einem gegebenen Falle zu untersuchen, wird man statt der Gleichungen (137) die den Gleichungen (133) entsprechenden

138.)
$$\begin{cases} \mathfrak{A} \frac{\mathrm{d} \mathfrak{p}}{\mathrm{d} t} = (\mathfrak{B} - \mathfrak{C}) \mathfrak{q} \mathfrak{r} + \Sigma \cdot \mathfrak{M}_{\mathcal{A}}, \\ \mathfrak{B} \frac{\mathrm{d} \mathfrak{q}}{\mathrm{d} t} = (\mathfrak{C} - \mathfrak{A}) \mathfrak{p} \mathfrak{r} + \Sigma \cdot \mathfrak{M}_{\mathcal{A}}, \\ \mathfrak{C} \frac{\mathrm{d} \mathfrak{r}}{\mathrm{d} t} = (\mathfrak{A} - \mathfrak{B}) \mathfrak{p} \mathfrak{q} + \Sigma \cdot \mathfrak{M}_{\mathcal{Z}}, \end{cases}$$

worin nun Et, B, C bie Massemomente bes Systems in Bezug auf bie brei Hauptachsen im Mittelpunkte ober in Bezug auf bie brei natürlichen Drehungsachsen bes Systems bedeuten, anwenden und diese mit ben Gleichungen (129) in §. 187 verbinden, um die Lage ber genanten Achsen in Function ber Zeit auszudrücken.

S. 204.

Durch bie Gleichungen (136) und (137) wird unfere, schon in ber Einleitung (g. 15) ausgesprochene Borftellungsweise von ber Bemeaung eines Rörbers gerechtfertigt, und die Untersuchung ber Bewegung eines freien festen Systems auf die im ersten und britten Ravitel behanbelten hauptfalle gurudgeführt; fie zeigen, bag wirklich ber Schwerpunkt ober der Mittelpunkt der Maffe des Spftems der mabre Hauptpuntt besselben und im Augemeinen ber einzige ift, ber eine einfache fortschreitende Bewegung besitzt. In der That ift im zweiten Ravitel gezeigt worben, bag bie Drehungeachse bes Suftems burch die brebenbe Bewegung felbst im Allgemeinen einen forbernden Druck erleibet, welder ihr eine fortschreitende Bewegung zu ertheilen ftrebt und, wenn die Achfe frei ift, wirklich entheilt, und daß, wenn biefes nicht ftattfinden foll, biefe Achfe durch ben Mittelpunkt ber Daffe geben muß. Bewegt fich, aber ein solches Softem gang frei, und man tremt in ber Borstellung die gemeinsame fortschreitende Bewegung seiner Puntte von der brehenden Bewegung berfelben, so ift einleuchtend, daß diese lettere nicht eine neue besondere fortichreitende Bewegung erzeugen kann, daß alfo ble brebende Bewegung immer um eine folde augenblickliche ober dauernbe Drehungsachse fintifinden muß, welche burch bie brebenbe Bewegung felbst keinen forbernden Druck zu erleiben hat, bie alfo burch ben Deittelpunkt ber Maffe bes Spftems geht.

Auf diese aus der Untersuchung über die brebende Bewegung eines festen Shstems hervorgehenden Sabe gestützt, ware es eigentlich der notürlichste Gang gewesen, die Gleichungen (136) und (137) mit Umgehung der Gleichungen (134) und (135) unwittelbar badurch

abzuleiten, daß man sogleich die förbernden und drehenden Wirtungen ber an dem System thätigen Kräfte in Bezug auf den Mittelpunkt der Masse als Ansang eines mit dem sesten System unveränderlich versundenen Coordinatensystems dargestellt und damit die Gleichungen für die fortschreitende und drehende Bewegung des Systems nach Kap. 1 und 3 ausgedrückt hätte. Ich habe die vorherzehende Darstellung vorzezogen, einmal weil ich es für ersprießlich erachtete, die durch die Gleichungen (136) und (137) ausgesprochenen Säte durch eine neue, von den vorherzehenden speciellen Untersuchungen unabhängige Ansschauungsweise streng zu begründen, und dann, weil wir auch noch der Gleichungen (134) und (135) bedürfen werden, welche allgemeiner sind, als die Gleichungen (136) und (137), und welche sich nicht schiedlich aus diesen rückwärts herleiten lassen.

Aus den obigen Gleichungen haben wir noch den weitern Schluß zu ziehen, daß wenn ein festes System nur eine fortschreitende und keine drehende Bewegung erhalten foll, die Witkung der an ihm thätigen Kräfte durch eine einzige Kraft muß ersett werden können, deren Richtung durch den Mittelpunkt der Masse des bewegten Systems geht, so daß das resultirende Moment der Kräfte in Bezug auf diesen Punkt Null wird, daß also z. B. ein in der Luft fallender Körper nur dann ohne drehende Bewegung fallen wird, wenn seine äußere Begrenzung von der Art ist, daß die Richtung der Resultirenden des Luftwiderstandes durch den Mittelpunkt der Masse geht, wie dies offendar bei einer hamogenen Kngel oder überhaupt bei einem Umdrehungskörper der Fall ist, dessen geometrische Achse durch den Mittelpunkt der Masse geht und am Ansfange der Bewegung eine lothrechte Richtung hat.

Allgemein betrachtet find aber die Gleichungen (136) und die Gleichungen (137) nicht unabhängig von einander, da die Intensität der Kräfte sich im Allgemeinen mit der Lage der einzelnen Angriffspunkte gegen seste Punkte ändert, und demnach die Intensitäten der fördernden Kräfte ebenso von der brehenden Bewegung, wie die Intenssitäten der drehenden Kräfte von der fortschreitenden Bewegung abhängen. In solchen Källen mussen also beide Bewegungen im Zusammenshange betrachtet werden, und dazu dient der im nachfolgenden S. abgeleitete Lehrsat. Meistens sind jedoch die durch die drehende Bewegung des wirkten Beränderungen in der Intensität der Kräfte sehr klein, und man kann für eine erste Annäherung von denselben Umgang nehmen.

S. 205.

Für die allgemeine Bewegung eines freien festen Systems gibt es, wie für die eines materiellen Punktes mehrere allgemeine Gesete, von benen sich das wichtigste in folgender Weise ableiten läßt.

Zwischen der Kraft P, welche an dem materiellen Punkte M, beffen Masse wir mit m, bessen Coordinaten am Ende der Zeit t wir mit x, y, z bezeichnet haben, angreisend gedacht wird, und ihren Componenten X, P, B haben wir nach S. 66 des ersten Buches die Bezziehung:

 $y\frac{dy}{dz} = x\frac{dx}{dz} + y\frac{dy}{dz} + 3\frac{dz}{dz},$

wenn dp ben virtuellen Weg ber Kraft P für irgend eine virtuelle Geschwindigkeit ds bes Punktes M vorstellt, sowie zwischen ben Componenten X, Y, Z und ihrer Resultirenden P, welche an demselben Punkte wirksam ist, die Gleichung:

$$P\frac{dp}{ds} = X\frac{dx}{ds} + Y\frac{dy}{ds} + Z\frac{dz}{ds}$$

stattsindet. Ferner ist aus der Gleichheit der Gesammtwirkungen der Kräfte & und der Kräfte P leicht zu folgern, daß auch die Summe der Arbeit für jene Kräfte dieselbe sein muß, wie für diese, b. h. daß man die Gleichung:

C.)
$$\Sigma \cdot \int_{s_0}^{s} ds \cdot \left(x \frac{dx}{ds} + y \frac{dy}{ds} + z \frac{dz}{ds} \right) = \Sigma \cdot \int_{s_0}^{s} ds \cdot \left(x \frac{dx}{ds} + y \frac{dy}{ds} + z \frac{dz}{ds} \right),$$

also auch bas Aenberungsgeset:

D.)
$$\Sigma \left(\mathcal{Z} \frac{dx}{ds} + \mathcal{Y} \frac{dy}{ds} + \mathcal{Z} \frac{dz}{ds} \right) = \Sigma \left(X \frac{dx}{ds} + Y \frac{dy}{ds} + Z \frac{dz}{ds} \right)$$

haben muß. Man überzeugt sich bavon entweber mittels bes Princips ber virtuellen Geschwindigkeiten, indem man nach ber in S. 202 gemachten Bemerkung die Bedingung dafür aufstellt, daß sich Kräfte P und die im entgegengesetzen Sinne genommenen Kräfte in jedem Augenblicke das Gleichgewicht halten, daß also die Gleichung (107) in S. 145 jedenfalls für eine im Sinne der wirklichen Bewegung stattsindende virtuelle Berrückung befriedigt werden muß, so daß man hat

$$\Sigma \cdot P \frac{\mathrm{d} p}{\mathrm{d} s} - \Sigma \cdot \mathcal{V} \frac{\mathrm{d} p}{\mathrm{d} s} = 0 ,$$

was mit ber vorhergehenden Gleichung übereinkommt, ober auf birectem Bege mittels eines Verfahrens, welches bem in §. 145 angewendeten ähnlich ift, und burch welches man in bem Ausbruck:

$$\Sigma \left(X \frac{dx}{ds} + Y \frac{dy}{ds} + Z \frac{dz}{ds} \right)$$

bie forbernde Arbeit und die brebende Arbeit sowohl für die wirklich an bem Spftem thatigen Krafte P als für die gedachten Krafte P ausscheibet.

Denkt man sich nämlich durch den Mittelpunkt der Masse des in Bewegung begriffenen Spstems wieder zuerst ein parallel sich fortbewesgendes und dann noch ein mit dem Körper fest verbundenes rechtwinks-liges Coordinatenspstem gelegt, so hat man einmal wie vorher die Beziehungen:

$$x = X + x$$
, $y = Y + y$, $z = X + z$,

worin X, Y, Z bie Coordinaten bes Mittelpunttes ber Masse in Bezug auf die seines beliebigen Punttes im System in Bezug auf die parallel sich sortbewegenden Achsen vorstellen. Bezeichnen dann ξ , η , ζ die Coordinaten desselben Punttes in Bezug auf die mit dem gegedenen Körper sestwarbundenen Coordinatenachsen und

$$\begin{array}{lll} a &=& \cos\widehat{\imath\xi} \ , & b &=& \cos\widehat{\gamma\xi} \ , & c &=& \cos\widehat{\imath\xi} \\ a' &=& \cos\widehat{\imath\eta} \ , & b' &=& \cos\widehat{\gamma\eta} \ , & c' &=& \cos\widehat{\imath\eta} \\ a'' &=& \cos\widehat{\imath\zeta} \ , & b'' &=& \cos\widehat{\gamma\zeta} \ , & c'' &=& \cos\widehat{\imath\zeta} \end{array}$$

vie Cosinus der Winkel zwischen den lettern Achsen und den festen Achsen der x, y, x oder den parallelbleibenden Achsen der x,, y,, z,, so hat man, wie in §. 145, die Gleichungen:

$$\xi = ax, + by, + cz,$$

$$\eta = a'x, + b'y, + c'z,$$

$$\zeta = a''x, + b''y, + c''z,$$

man zieht aus ihnen und aus den vorhergehenden die Aenderungsgesetze in Bezug auf die Aenderung des Bogens s der von demfelben Punkte beschriebenen Curve, nämlich

$$\frac{dx}{ds} = \frac{dx}{ds} + \frac{dx}{ds}, \quad \frac{dy}{ds} = \frac{dx}{ds} + \frac{dy}{ds}, \quad \frac{dz}{ds} = \frac{dx}{ds} + \frac{dz}{ds},$$

$$0 = a \frac{dx}{ds} + b \frac{dy}{ds} + c \frac{dz}{ds} + x, \frac{da}{ds} + y, \frac{db}{ds} + z, \frac{dc}{ds},$$

$$0 = a' \frac{dx}{ds} + b' \frac{dy}{ds} + c' \frac{dz}{ds} + x, \frac{da'}{ds} + y, \frac{db'}{ds} + z, \frac{dc'}{ds},$$

$$0 = a' \frac{dx}{ds} + b' \frac{dy}{ds} + c' \frac{dz}{ds} + x, \frac{da''}{ds} + y, \frac{db''}{ds} + z, \frac{dc''}{ds},$$

und dann durch die gleiche Behandlung wie in bem genannten S. ober wie in bem vorhergehenden Kapitel die Werthe von $\frac{dx}{ds}$, $\frac{dy}{ds}$, $\frac{dx}{ds}$, nämlich

$$\left\{ \begin{array}{l} \frac{d\textbf{x}_{,'}}{ds} = \textbf{y}_{,'} \left(\textbf{b} \, \frac{d\textbf{a}}{ds} + \textbf{b}' \, \frac{d\textbf{a}'}{ds} + \textbf{b}'' \, \frac{d\textbf{a}''}{ds} \right) - \textbf{z}_{,'} \left(\textbf{a} \, \frac{d\textbf{c}}{ds} + \textbf{a}' \, \frac{d\textbf{c}'}{ds} + \textbf{a}'' \, \frac{d\textbf{c}''}{ds} \right), \\ \frac{d\textbf{y}_{,'}}{ds} = \textbf{z}_{,'} \left(\textbf{c} \, \frac{d\textbf{b}}{ds} + \textbf{c}' \, \frac{d\textbf{b}'}{ds} + \textbf{c}'' \, \frac{d\textbf{b}''}{ds} \right) - \textbf{x}_{,'} \left(\textbf{b} \, \frac{d\textbf{a}}{ds} + \textbf{b}' \, \frac{d\textbf{a}'}{ds} + \textbf{b}'' \, \frac{d\textbf{a}''}{ds} \right), \\ \frac{d\textbf{z}_{,'}}{ds} = \textbf{x}_{,'} \left(\textbf{a} \, \frac{d\textbf{c}}{ds} + \textbf{a}' \, \frac{d\textbf{c}'}{ds} + \textbf{a}'' \, \frac{d\textbf{c}''}{ds} \right) - \textbf{y}_{,'} \left(\textbf{c} \, \frac{d\textbf{b}}{ds} + \textbf{c}' \, \frac{d\textbf{b}'}{ds} + \textbf{c}'' \, \frac{d\textbf{b}''}{ds} \right). \end{array} \right.$$

Macht man enblich wieber, wie in §. 145,

$$\begin{cases} b\frac{da}{ds} + b'\frac{da'}{ds} + b''\frac{da''}{ds} = \frac{d\omega}{ds}\cos\nu, \\ a\frac{dc}{ds} + a'\frac{dc'}{ds} + a''\frac{dc''}{ds} = \frac{d\omega}{ds}\cos\mu, \\ c\frac{db}{ds} + c'\frac{db'}{ds} + c''\frac{db''}{ds} = \frac{d\omega}{ds}\cos\lambda, \end{cases}$$

worin $\frac{d\,\omega}{d\,s}$ bie augenblickliche Winkelgeschwindigkeit vorstellt, und λ , μ , ν die Winkel find zwischen der augenblicklichen Drehungsachse und den Achsen der x,, y,, z, und setz für x,, y,, z, ihre Werthe:

$$x_1 = x - x$$
, $y_2 = y - x$, $z_3 = z - z$, fo finbet man

$$\frac{d\mathbf{x}}{ds} = \frac{d\mathbf{X}}{ds} - \frac{d\omega}{ds} (\mathbf{Y} \cos \nu - \mathbf{Z} \cos \mu) + \frac{d\omega}{ds} (\mathbf{y} \cos \nu - \mathbf{z} \cos \mu)$$

$$\frac{d\mathbf{y}}{ds} = \frac{d\mathbf{W}}{ds} - \frac{d\omega}{ds} (\mathbf{Z} \cos \lambda - \mathbf{X} \cos \nu) + \frac{d\omega}{ds} (\mathbf{z} \cos \lambda - \mathbf{x} \cos \nu)$$

$$\frac{d\mathbf{z}}{ds} = \frac{d\mathbf{Z}}{ds} - \frac{d\omega}{ds} (\mathbf{X} \cos \mu - \mathbf{Y} \cos \lambda) + \frac{d\omega}{ds} (\mathbf{x} \cos \mu - \mathbf{y} \cos \lambda)$$

und der Ansbruck: $\Sigma\left(\mathbf{X}\frac{\mathrm{d}\mathbf{x}}{\mathrm{d}\mathbf{s}}+\mathbf{Y}\frac{\mathrm{d}\mathbf{y}}{\mathrm{d}\mathbf{s}}+\mathbf{Z}\frac{\mathrm{d}\mathbf{z}}{\mathrm{d}\mathbf{s}}\right)$ nimmt damit und mit der Beachtung, daß die Größen \mathbf{X} , \mathbf{Y} , \mathbf{Z} , λ , μ , ν und $\frac{\mathrm{d}\,\omega}{\mathrm{d}\mathbf{s}}$ für alle Punkte des Systems dieselben Werthe haben, die Form an:

$$\begin{bmatrix} \frac{d\mathbf{X}}{ds} - \frac{d\omega}{ds} (\mathbf{X} cos\nu - \mathbf{Z} cos\mu) \end{bmatrix} \Sigma \mathbf{X} + \begin{bmatrix} \frac{d\mathbf{Y}}{ds} - \frac{d\omega}{ds} (\mathbf{Z} cos\lambda - \mathbf{X} cos\nu) \end{bmatrix} \Sigma \mathbf{Y} \\ + \begin{bmatrix} \frac{d\mathbf{Z}}{ds} - \frac{d\omega}{ds} (\mathbf{X} cos\mu - \mathbf{Y} cos\lambda) \end{bmatrix} \Sigma \mathbf{Z}$$

$$+\frac{d\omega}{ds}\left[\cos\nu\Sigma\left(X_{Y}-Y_{X}\right)+\cos\mu\Sigma\left(Z_{X}-X_{Z}\right)+\cos\lambda\Sigma\left(Y_{Z}-Z_{Y}\right)\right].$$

Auf gleiche Weise ergibt sich aber auch für das Aenderungsgeset ber Arbeit der Kräfte **P**, d. h. für den Ausdruck: $\mathcal{Z}\left(\mathcal{Z}\frac{\mathrm{d}x}{\mathrm{d}s} + \mathcal{Y}\frac{\mathrm{d}y}{\mathrm{d}s} + \mathcal{D}\frac{\mathrm{d}z}{\mathrm{d}s}\right)$ der Werth:

$$\begin{bmatrix} \frac{d\mathbf{X}}{ds} & \frac{d\omega}{ds} & (\mathbf{X}\cos\nu - \mathbf{Z}\cos\mu) \end{bmatrix} \mathcal{Z} \mathbf{X} + \begin{bmatrix} \frac{d\mathbf{X}}{ds} & -\frac{d\omega}{ds} & (\mathbf{Z}\cos\lambda - \mathbf{X}\cos\nu) \end{bmatrix} \mathcal{Z} \mathbf{X}$$

$$+ \begin{bmatrix} \frac{d\mathbf{Z}}{ds} & -\frac{d\omega}{ds} & (\mathbf{X}\cos\mu - \mathbf{Y}\cos\lambda) \end{bmatrix} \mathcal{Z} \mathbf{X}$$

$$+ \frac{d\omega}{ds} \begin{bmatrix} \cos\nu \mathcal{Z}(\mathbf{X}y - \mathbf{Y}x) + \cos\mu \mathcal{Z}(\mathbf{X}x - \mathbf{X}z) + \cos\lambda \mathcal{Z}(\mathbf{Y}z - \mathbf{X}y) \end{bmatrix} ,$$

und die Gleichungen (A) und (B) in §. 202 zeigen, daß dieser Werth mit dem vorhergehenden gleichbedeutend wird, daß also in der That auch die Gleichungen (C) und (D) richtig find.

§. 206.

Nach ber Bebeutung, welche wir ber Kraft & unterlegt haben, ift num offenbar für ben Punkt, beffen Maffe m und beffen Geschwindigkeit

v ist, ber Ausbruck für bas Aenberungsgesetz ber lebenbigen Kraft in Bezug auf die Aenberung bes Bogens s (I. Buch, §. 66)

$$\frac{d \cdot m v^{2}}{ds} = 2 \psi \frac{dp}{ds} = 2 \left(x \frac{dx}{ds} + \psi \frac{dy}{ds} + b \frac{dz}{ds} \right);$$

ebenso ift für einen zweiten Bunkt, beffen Masse und Geschwindigkeit m' und v' find, und für welchen s' ben Bogen ber beschriebenen Gurve bezeichnet,

$$\frac{d \cdot m' \, v'^2}{d \, s'} = 2 \, \mathcal{V}' \, \frac{d \, p'}{d \, s'} = 2 \left(\mathcal{X} \, \frac{d \, x'}{d \, s'} + \mathcal{V}' \, \frac{d \, y'}{d \, s'} + \mathcal{J}' \, \frac{d \, z'}{d \, s'} \right)$$

und so für alle übrigen Puntte. Man erhält baher als Summe biefer Gleichungen ben Ausbruck:

$$\Sigma \frac{d \cdot mv^2}{ds} = 2 \Sigma \left(X \frac{dx}{ds} + V \frac{dy}{ds} + D \frac{dz}{ds} \right)$$

und zufolge ber Gleichung (D) auch bas Aenberungsgesets:

$$\Sigma \frac{d \cdot m v^2}{ds} = 2 \Sigma \left(X \frac{dx}{ds} + Y \frac{dy}{ds} + Z \frac{dz}{ds} \right),$$

beffen allgemeines Integral:

139.)
$$\Sigma \cdot m v^2 - \Sigma \cdot m v_0^2 = 2 \Sigma \cdot \int_{s_0}^{s} ds \cdot \left(X \frac{dx}{ds} + Y \frac{dy}{ds} + Z \frac{dz}{ds} \right)$$

ausspricht, daß ber Zuwachs an lebendiger Rraft für sämmtliche materielle Punkte bes Spftems in einer bestimmten Zeit der doppelten Arbeit aller an dem Spftem thätigen Kräfte in berfelben Zeit gleich ift.

Sind bann die Krafte wieber von der Art, d. h. in folden Functionen ber Coordinaten x, y, z ihrer Angriffspunkte ausgebruckt, daß ber Ausbruck:

$$\Sigma\left(X\frac{dx}{ds}+Y\frac{dy}{ds}+Z\frac{dz}{ds}\right)$$

für eine jede das vollständige Aenderungsgeset einer Function F (x, y, z) bieser Beränderlichen darstellt ober durch

$$\frac{d.F(x, y, z)}{ds}$$

ersett werden kann, so wird die vorhergehende Gleichung in

140.)
$$\Sigma . m v^2 - \Sigma . m v_0^2 = 2 \Sigma . F(x, y, s) - 2 \Sigma . F(x_0, y_0, x_0)$$

übergehen; fie zeigt bann unter biefer Form, bag unter ber genanneten Boraussehung bie lebenbige Kraft bes Spftems nur von seiner Lage abhängt, und baß sie bemnach immer bieselbe sein wirb, sobalb basselbe in bie nämliche Lage zusrückehrt ober eine ähnliche Lage in Bezug auf bie Punkte, von welchen die Kräfte ausgehen, einnimmt, nämlich eine solche, für welche ber Werthe ber Function F(x, y, z) berselbe wird, wie in jener Lage.

Wenn die Kräfte Rull find ober fich an dem System fortwährend bas Gleichgewicht halten, so hat man offenbar immer

$$\Sigma\left(X\frac{dx}{ds}+Y\frac{dy}{ds}+Z\frac{dz}{ds}\right)=0$$

und bemnach auch immer

1

1

!

$$\Sigma \cdot m v^2 = \Sigma \cdot m v_0^2$$
;

bie lebendige Kraft bes Systems bleibt also in biesem Falle immer unverändert bieselbe, wie am Anfange ber Bewegung.

Sind alle Punkte bes Spstems blos der Wirkung der Schwere unterworfen, und man nimmt die Achse der positiven z parallel zur Richtung der Schwere und dieser dem Sinne nach entgegengesetzt an, so hat man

$$X = 0$$
 , $Y = 0$, $Z = -mg$, $X' = 0$, $Y' = 0$, $Z' = -m'g$, u. f. f. ,

und ber Ausbruck für die lebendige Kraft wird

$$\Sigma . m v^2 - \Sigma . m v_0^2 = 2g \Sigma . m (z_0 - z)$$
,

ober ba man auch hat

$$\Sigma . mz = MZ$$
, $\Sigma . mz_0 = MZ_0$,

wenn M = 2 m bie Maffe bes ganzen Spftems, Z bie Orbinate feines Schwerpunktes am Enbe, Zo am Anfange ber Zeit t bezeichnet,

$$\Sigma \cdot m v^2 - \Sigma \cdot m v_0^2 = 2 Mg (Z_0 - Z);$$

bie lebenbige Kraft bes Systems hangt bann nur von ber Lage seines Schwerpunktes fiber einer festen wagrechten Gbene ab und nimmt baber jedesmal benfelben Werth an, so oft biefer in irgend eine wagrechte

Ebene wieber zurückgekehrt ist. Man zieht aber auch in diesem Falle aus ben Gleichungen (136) auf die gewöhnliche Weise

$$MV^2 - MV_0^2 = 2Mg(Z_0 - Z)$$
,

wo V und Vo die Geschwindigkeiten des Schwerpunktes am Ende und am Anfange der Zeit t vorstellen, und man schließt aus der Berspleichung dieses Werthes mit dem vorhergehenden, daß sich in diesem Falle die lebendige Kraft des die ganze bewegte Masse vereinigenden Schwerpunktes in gleichem Maaße, wie die lebendige Kraft des Spstems selbst, andert.

Endlich schließt man noch aus ber Gleichung (139) burch bas ihr vorausgehende Aenderungsgeset, daß wenn das System durch eine Lage geht, wo sich sammtliche Kräfte bas Gleichgewicht halten, ober wo die Richtungen aller Kräfte senkrecht sind zur Richtung ber Bewegungen ihrer Angriffspunkte, wo also

$$\Sigma\left(X\frac{dx}{ds}+Y\frac{dy}{ds}+Z\frac{dz}{ds}\right)$$

Rull wirb, man für biefe Lage auch

$$\Sigma \frac{\mathrm{d.m\,v^2}}{\mathrm{d\,s}} = 0$$

erhält, und daß bemnach bie lebenbige Rraft bes Syftems in biefer Lage im Allgemeinen einen größten ober kleinsten Werth hat in Bezug auf die zunächst vorhergebenben ober nachfolgenben Lagen, sowie umgekehrt ein größter und kleinster Werth ber lebenbigen Kraft nur in solchen Lagen eintreten kann, wo sich entweber die Kräfte bas Gleichgewicht halten, ober wo ihre Richtungen normal zur Richtung ber Bewegung ihrer Angriffspunkte sind.

§. 207.

Durch das in §. 203 angewendete Verfahren, durch welches wir die Gesetze der Bewegung eines Spstems in Bezug auf ein durch seinen Schwerpunkt gelegtes Achsenspstem abgeleitet haben, kann auch dem vorhergehenden allgemeinen Ausdrucke für die lebendige Kraft des Spstems eine andere beachtungswerthe Form gegeben werden, indem man in denselben die lebendige Kraft des die ganze Wasse des Spstems in sich vereinigenden Mittelpunktes der Wasse einführt. Man exhält nämzlich aus den Gleichungen:

$$x = x + X$$
, $y = y + Y$; $z = z + Z$,

worin wieber X, Y, Z bie Coorbinaten bes Mittelpunktes ber Maffe in Bezug auf ein festes Achsenspstem, x, y, z, bie Coorbinaten eines beliebigen andern bem Spstem angehörenden Punktes in Bezug auf ein durch jenen Mittelpunkt gelegtes, den festen Achsen fortwährend parallel bleibendes Achsenspstem vorstellen, die Aenderungsgesetze in Bezug auf die Zeit:

$$\frac{dx}{dt} = \frac{dx_{\prime}}{dt} + \frac{dX}{dt} \ , \ \frac{dy}{dt} = \frac{dy_{\prime}}{dt} + \frac{dY}{dt} \ , \ \frac{dz}{dt} = \frac{dz_{\prime}}{dt} + \frac{dZ}{dt} \ ,$$

und bamit folgt

1

$$\begin{aligned} \mathbf{v}^2 &= \left(\frac{\mathrm{d}\mathbf{x}}{\mathrm{d}t}\right)^2 + \left(\frac{\mathrm{d}\mathbf{y}}{\mathrm{d}t}\right)^2 + \left(\frac{\mathrm{d}\mathbf{z}}{\mathrm{d}t}\right)^2 \\ &= \left(\frac{\mathrm{d}\mathbf{x}}{\mathrm{d}t}\right)^2 + \left(\frac{\mathrm{d}\mathbf{y}}{\mathrm{d}t}\right)^2 + \left(\frac{\mathrm{d}\mathbf{z}}{\mathrm{d}t}\right)^2 + \left(\frac{\mathrm{d}\mathbf{W}}{\mathrm{d}t}\right)^2 + \left(\frac{\mathrm{d}\mathbf{W}}{\mathrm{d}t}\right)^2 + \left(\frac{\mathrm{d}\mathbf{W}}{\mathrm{d}t}\right)^2 \\ &+ 2\left(\frac{\mathrm{d}\mathbf{x}}{\mathrm{d}t} \cdot \frac{\mathrm{d}\mathbf{W}}{\mathrm{d}t} + \frac{\mathrm{d}\mathbf{y}}{\mathrm{d}t} \cdot \frac{\mathrm{d}\mathbf{W}}{\mathrm{d}t} + \frac{\mathrm{d}\mathbf{z}}{\mathrm{d}t} \cdot \frac{\mathrm{d}\mathbf{Z}}{\mathrm{d}t}\right). \end{aligned}$$

Bezeichnet man dann die Geschwindigkeit des Mittelpunktes der Maffe am Anfange und am Ende der Zeit t mit Vo und V, die eines andern Punktes im Spstem in Bezug auf jenen Mittelpunkt oder in Bezug auf das durch denselben gelegte Achsenspstem zu derselben Zeit mit uo und u und beachtet, daß man hat

$$\Sigma \cdot m \frac{dx_i}{dt} = 0$$
 , $\Sigma \cdot m \frac{dy_i}{dt} = 0$, $\Sigma \cdot m \frac{dz_i}{dt} = 0$, (a.

fo finbet man

$$\Sigma . m v^2 = \Sigma . m u^2 + M V^2,$$

 $\Sigma . m v_0^2 = \Sigma . m u_0^2 + M V_0^2,$

und die Gleichung (139) wird

$$\Sigma. \, m \, u^2 - \Sigma. \, m \, u_0^2 = 2 \, \Sigma. \, F(x, y, z) - 2 \, \Sigma. \, F(x_0, y_0, z_0)$$

$$- \, M(V^2 - V_0^2)$$
; (141.

fie zeigt unter biefer Form, bag ber Zuwachs an lebenbiger Rraft bes festen Shstems in Bezug auf ein mit bem-Mittelpunkte ber Masse parallel sich fortbewegenbes Coorsbinatenspstem [benn bies ift eigentlich bie allgemeine Bebeutung ber vorhergehenben Bebingungsgleichungen (a)] um ben Zuwachs an

lebenbiger Kraft biefes bie ganze bewegte Maffe in sich vereinigenden Bunttes geringer ift, als die doppelte Arbeit ber Kräfte ober als der Zuwachs in Bezug auf ein festes Coordinatenspstem.

Bulest kann man noch für M (V2 - Vo2) ben aus ben Gleichungen (134) fich ergebenben Werth:

einführen und damit bem vorstehenden Ausbruck die Form geben:

und wenn man in dem zweiten Integral die unabhängige Beränderliche vertauscht und s statt & einführt, in dem ersten bagegen wieder

$$\frac{dx}{ds} = \frac{dx}{ds} + \frac{dX}{ds} , \quad \frac{dy}{ds} = \frac{dy}{ds} + \frac{dX}{ds} , \quad \frac{dz}{ds} = \frac{dz}{ds} + \frac{dX}{ds}$$

setzt und die frühere Bemerkung in Betreff ber Summenglieder beachtet, so folgt daraus der Ausbruck:

$$\Sigma \cdot m u^2 - \Sigma \cdot m u_0^2 = 2 \int_{s_0}^{s} ds \cdot \Sigma \left(X \frac{dx}{ds} + Y \frac{dy}{ds} + Z \frac{dz}{ds} \right),$$

in welchem man noch ben Bogen s, ber mit ber relativen Bewegung in Bezug auf bas bewegliche Achsenspftem beschriebenen Curve statt bes Bogens s seben kann, um bie Gleichung:

142.)
$$\Sigma \cdot m u^2 - \Sigma \cdot m u_0^2 = 2 \int_{s_0}^{s_1} ds_1 \cdot \Sigma \left(X \frac{dx_1}{ds_1} + Y \frac{dy_1}{ds_1} + Z \frac{dz_1}{ds_1} \right)$$

zu erhalten, welche zeigt, daß die lebendige Kraft bes Syftems in Bezug auf ein mit bem Mittelpunkte ber Masse fest verbundenes und zu einem festen parallel sich bewegenbes Achsenspftem gerabe so wächst ober sich andert, als wenn biese Achsen selbst fest wären, wobei natürlich wieder vorausgesetzt wird, daß die Kräfte in jedem Augenblicke dieselben Intensitäten
bestigen, wie bei der wirklichen Bewegung, und wobei demgemäß zu
beachten ist, daß die Componenten X, Y, Z im Allgemeinen Functionen
von x,, y,, z, und von X, Y, Z sind.

Das im Vorhergehenden abgeleitete Geset, welches wie bei dem materiellen Punkte den Namen: Princip der Erhaltung der lebendigen Kraft führt, gilt indessen nicht nur für ein sestes Spestem, sondern auch für ein veränderliches, ebenso wie die Sate von der Einhaltung der Flächen und von der kleinsten Wirkung, welche wir bereits bei dem materiellen Punkte kennen gelernt haben, die aber für die Bewegung eines sesten Systems von geringerer Wichstigkeit sind und besphalb erst im folgenden Buche mit dem erstern allegemein bewiesen werden sollen.

II. Gezwingene Bewegung eines festen Opftems.

S. 208.

Wenn bas feste System, beffen Bewegung untersucht werben foll, nicht frei, sondern an bestimmte Bedingungen gebunden ift, so konnen biefe entweder barin bestehen, bag ein Bunkt bes Spstems ober mehrere, bie in einer Beraden liegen, unbeweglich find, ober bag ein ober mehrere Buntte besselben eine vorgeschriebene Bewegung erhalten sollen. beiben erften Kalle find bereits in ben beiben vorhergehenden Rapiteln ausführlich behandelt worden; in den andern Fällen kann die Befchrantung ber Bewegung geometrisch immer baburch ausgebrudt werben, bag man bas Spftem fich während ber Bewegung mit einem ober mehreren Bunkten gegen feste glachen ober Curven ftugen lagt, beren Gestalt aus ben gegebenen Bebingungen hervorgeht, und man wird bemnach in folden Fallen bie Bleichungen fur bie gefuchte Bewegung erhalten. wenn man sowohl in die Bleichungen (136) für die fortschreitende Bewegung bes Mittelbunktes ber bewegten Masse, als in die Gleichun= gen (137) fur bie brebenbe Bewegung bes Syftems um biefen Mittelvunkt zu den gegebenen Kräften wieder die unbekannten normalen Drudfrafte, welche jene festen hinderniffe zu erleiben haben, in ent= gegengesettem Sinne genommen als widerstehende Rrafte einführt und bas Spftem als gang frei betrachtet; babei muß jeboch vorausgesest

4

bleiben, daß durch jene Drudträfte auf ben feften Flächen ober Curven teine neuen Wiberftanbe, wie die Reibung, hervorgerufen werben.

Die Gleichungen (136) nehmen auf solche Weise bie leicht zu beutende Form an:

143.)
$$\begin{cases} M \frac{d^2 X}{dt^2} = \Sigma X - \Sigma \cdot N \cos \lambda , \\ M \frac{d^2 Y}{dt^2} = \Sigma Y - \Sigma \cdot N \cos \mu , \\ M \frac{d^2 X}{dt^2} = \Sigma Z - \Sigma \cdot N \cos \nu , \end{cases}$$

worin N bie unbekannte Intensität einer ber genannten Druckfräfte und λ , μ , ν die Winkel bezeichnen, welche die Normale in einem Berührungspunkte des festen Spstems und der entsprechenden Fläche oder Curve am Ende der Zeit t mit den festen Coordinatenachsen einschließt, so daß N $\cos \lambda$, N $\cos \mu$, N $\cos \nu$ die zu diesen Achsen parallelen Componenten des Druckes vorstellen, den diese Fläche oder Curve zu erleiden hat.

Ebenso werben bie Gleichungen (137) nun bie Formen :

$$\mathcal{Z}.m\left(x,\frac{d^2y}{dt^2},-y,\frac{d^2x}{dt^2}\right) = \mathcal{Z}(x,Y-y,X) - \mathcal{Z}.N(x,\cos\mu-y,\cos\lambda)$$

$$\mathcal{Z}.m\left(z,\frac{d^2x}{dt^2},-x,\frac{d^2z}{dt^2}\right) = \mathcal{Z}(z,X-x,Z) - \mathcal{Z}.N(z,\cos\lambda-x,\cos\nu)$$

$$\mathcal{Z}.m\left(y,\frac{d^2z}{dt^2},-z,\frac{d^2y}{dt^2}\right) = \mathcal{Z}(y,Z-z,Y) - \mathcal{Z}.N(y,\cos\nu-z,\cos\mu)$$

erhalten, worin alle Beränderlichen auf das durch den Mittelpunkt der bewegten Masse gelegte, parallel zu den sessen Achsen sich sortbewegende Coordinatenspstem bezogen sind, und x', y', z' die Coordinaten eines Punktes bedeuten, welcher am Ende der Zeit t mit der festen Fläche, auf die der Druck N ausgeübt wird, in Berührung steht.

Diese lettern Gleichungen wird man aber nach bem vorhergebenden Kapitel (§ §. 189 und 190) in die folgenden umwandeln:

$$\mathfrak{A} \frac{d\mathbf{p}}{dt} = (\mathfrak{B} - \mathfrak{C}) \mathbf{q} \mathbf{r} + \Sigma \cdot \mathbf{M}_{Z} - \Sigma \cdot \mathbf{N}_{Z}$$

$$\mathfrak{B} \frac{d\mathbf{q}}{dt} = (\mathfrak{C} - \mathfrak{A}) \mathbf{p} \mathbf{r} + \Sigma \cdot \mathbf{M}_{H} - \Sigma \cdot \mathbf{N}_{H}$$

$$\mathfrak{C} \frac{d\mathbf{r}}{dt} = (\mathfrak{A} - \mathfrak{B}) \mathbf{p} \mathbf{q} + \Sigma \cdot \mathbf{M}_{Z} - \Sigma \cdot \mathbf{N}_{Z}$$
(145.

in welchen Σ . N_Z , Σ . N_H , Σ . N_Z bie Componenten bes aus ben Rräften N fich ergebenden refultirenden Momentes, in Bezug auf die durch den Mittelpunkt der Maffe gezogenen Hauptachsen der ξ , η , ζ genommen, ausbrücken, und die übrigen Buchstaden die an dem genannten Orte erläuterte Bedeutung haben, und wird dieselben mit den Gleichungen (129) in §. 187, nämlich

$$\mathbf{p} = -\frac{\mathrm{d}\,\omega}{\mathrm{d}\,t}\,\sin\vartheta\,\cos\psi + \frac{\mathrm{d}\,\vartheta}{\mathrm{d}\,t}\,\sin\psi$$

$$\mathbf{q} = \frac{\mathrm{d}\,\omega}{\mathrm{d}\,t}\,\sin\vartheta\,\sin\psi + \frac{\mathrm{d}\,\vartheta}{\mathrm{d}\,t}\,\sin\psi$$

$$\mathbf{r} = \frac{\mathrm{d}\,\omega}{\mathrm{d}\,t}\,\cos\vartheta + \frac{\mathrm{d}\,\psi}{\mathrm{d}\,t}$$
(146)

verbinden, um die Lage der natürlichen Drehungsachsen der ξ , η , ζ gegen das parallel sich bewegende Achsenspstem der x, y, z, in Function der Zeit t zu bestimmen.

Endlich werben die Gleichungen ber vorgeschriebenen hinderniffe mit der nähern Bestimmung derjenigen Punkte des Systems, welche während der Bewegung mit diesen hindernissen in Berührung kommen durfen ober können, die nöthigen Mittel darbieten, um durch Elimination der unbekannten Kräfte N die Gesetze der Bewegung durch die Gegebenen barzustellen.

§. 209.

Als Anwendung des Borhergehenden wollen wir die Bewegung eines ichweren festen Körpers auf einer unbiegsamen und unbeweglichen Chene untersuchen.

Sei $F(\xi, \eta, \zeta) = 0$ die Gleichung der außern Begrenzungs=fläche des gegebenen Körpers in Bezug auf ein mit ihm festverbundenes Coordinatenspstem, beffen Achsen zugleich die natürlichen Drehungs= Achsen des Körpers oder seine Hauptachsen im Schwerpuntte sind, und

beffen Anfang bemnach biefer lettere Punkt felbst ift. Diese Gleichung wird die Lage aller Punkte bestimmen, welche nach und nach ober gleichzeitig mit der Ebene in Berührung kommen können. Ferner sei die Achse der z eines unbeweglichen Coordinatenspstems parallel zur Richtung der Schwere und in gleichem Sinne wie diese gerichtet; die beiben andern Achsen der x und der y sollen aber noch eine beliebige Lage um jene haben, so daß die Gleichung der gegebenen Evene die allgemeine und symmetrische Form:

$$x \cos \lambda + y \cos \mu + z \cos \nu = p$$

erhält, worin λ , μ , ν bie Winkel zwischen ber Rormalen zu bieser Gbene und ben brei sesten Achsen bezeichnen und p die Länge der Senkrechten ist, welche vom Anfangspunkte der letztern auf die Ebene gefällt werden kann. Die Winkel zwischen der Richtung des normalen Oruckes auf die Ebene und den drei Achsen der x, y, z sind dann ebenfalls λ , μ , ν , und die Gleichungen (143) der fortschreitenden Bewegung des Schwerpunktes werden für unsern Fall

$$\begin{array}{l} \mathbb{M} \frac{\mathrm{d}^2 \, \mathbb{X}}{\mathrm{d} t^2} = - \, \, \mathrm{N} \cos \lambda \,\,, \\ \\ \mathbb{M} \, \frac{\mathrm{d}^2 \, \mathbb{Y}}{\mathrm{d} t^2} = - \, \, \mathrm{N} \cos \mu \,\,, \\ \\ \mathbb{M} \, \frac{\mathrm{d}^2 \, \mathbb{X}}{\mathrm{d} t^2} = \mathbb{M} \, \mathrm{g} - \mathbb{N} \cos \nu \,\,. \end{array}$$

Eliminirt man aus ben beiben ersten biefer Gleichungen ben unbekannten Drud N, so ergibt fich

$$\frac{d^2\, \mathbf{Y}}{d\,t^2}\cos\lambda - \frac{d^2\, \mathbf{X}}{d\,t^2}\cos\mu = 0 \ , \label{eq:distance}$$

und wenn bann $\tilde{\mathbf{V}}_0$, $\tilde{\mathbf{V}}_0$, $\tilde{\mathbf{V}}_0$ bie brei zu ben festen Achsen parallelen Componenten ber anfänglichen Geschwindigkeit des Schwerpunktes, \mathbf{X}_0 , \mathbf{Y}_0 , \mathbf{Z}_0 die Coordinaten seiner anfänglichen Lage bezeichnen, so gibt die erste Integration

$$\left(\frac{d\,\boldsymbol{Y}}{d\,t}-\overset{y}{\boldsymbol{V}_{0}}\right)\cos\lambda-\left(\frac{d\,\boldsymbol{X}}{d\,t}-\overset{x}{\boldsymbol{V}_{0}}\right)\cos\mu=0\ ,$$

und die zweite

$$\frac{\mathbf{Y} - \mathbf{Y}_0}{\cos \mu} - \frac{\mathbf{X} - \mathbf{X}_0}{\cos \lambda} = \left(\frac{\mathbf{Y}_0}{\cos \mu} - \frac{\mathbf{Y}_0}{\cos \lambda}\right) \mathbf{t} \ .$$

Man schließt aus biesen Gleichungen, daß nach der horizontalen Richtung, welche zu der Projection der auf der Ebene errichteten Normalen sendrecht ist, oder nach einer Richtung, welche zur Durchschnittslinie der gegebenen Gbene mit der wagrechten Gbene der xy parallel ist, die Bewegung als eine gleichförmige erscheint.

Eliminirt man bagegen bie unbekannte Kraft N aus ber ersten und britten ober aus ber zweiten und britten ber Gleichungen (a), so findet man

$$\frac{d^2 \mathbf{x}}{dt^2} \cos \lambda - \frac{d^2 \mathbf{x}}{dt^2} \cos \nu = g \cos \lambda$$

$$\frac{d^2 \mathbf{x}}{dt^2} \cos \mu - \frac{d^2 \mathbf{x}}{dt^2} \cos \nu = g \cos \mu$$

und burch bie Integration zuerst

$$\begin{pmatrix} \frac{d\mathbf{Z}}{dt} - \overset{\imath}{\mathbf{V}_0} \end{pmatrix} \cos \lambda - \begin{pmatrix} \frac{d\mathbf{X}}{dt} - \overset{\imath}{\mathbf{V}_0} \end{pmatrix} \cos \nu = \mathsf{gt} \cos \lambda \\ \begin{pmatrix} \frac{d\mathbf{Z}}{dt} - \overset{\imath}{\mathbf{V}_0} \end{pmatrix} \cos \mu - \begin{pmatrix} \frac{d\mathbf{Y}}{dt} - \overset{\jmath}{\mathbf{V}_0} \end{pmatrix} \cos \nu = \mathsf{gt} \cos \mu \end{pmatrix};$$

baraus folgt sobann

$$\begin{array}{l} (\mathbf{Z}-\mathbf{Z}_0)\cos\lambda - (\mathbf{X}-\mathbf{X}_0)\cos\nu = \frac{1}{2}\mathrm{gt^2}\cos\lambda + (\mathbf{\tilde{V}}_0\cos\lambda - \mathbf{\tilde{V}}_0\cos\nu)\mathbf{t} \\ \\ (\mathbf{Z}-\mathbf{Z}_0)\cos\mu - (\mathbf{Y}-\mathbf{Y}_0)\cos\nu = \frac{1}{2}\mathrm{gt^2}\cos\mu + (\mathbf{\tilde{V}}_0\cos\mu - \mathbf{\tilde{V}}_0\cos\nu)\mathbf{t} \\ \end{array},$$

und man schließt aus diesen Ergebnissen, daß die Bewegung des Schwer= punktes, nach einer Richtung betrachtet, welche zu einem der Risse der gegebenen Gbene in den Tafeln der xz und yz parallel ift, als eine gleichförmig veränderte erscheint.

Für die Aenderung der Geschwindigkeit des Schwerpunktes erhält man aus den Gleichungen (a) auf die gewöhnliche Weise den bekannten Ausbruck wieder:

$$V^2 - V_0^2 = 2g(Z - Z_0)$$
,

welcher zeigt, daß auch in bem jetigen Falle, die Form bes Körpers mag sein, welche sie will, die Zunahme ber lebendigen Kraft bes die ganze bewegte Masse in sich vereinigenden Schwerpunktes nur von seiner Lage in Bezug auf die wagrechte Gbene ber xy abbangt.

S. 210.

Während dieser fortschreitenden Bewegung des Schwerpunktes wird sich der Körper im Allgemeinen auch gegen die seste Gbene drehen und immer in neuen Punkten mit derselben in Berührung kommen. Sind in diesem Falle ξ , η , ζ die veränderlichen Coordinaten des Berührungspunktes oder des Angrisspunktes der Kraft N am Ende der Zeit t in Bezug auf die drei Hauptachsen des Körpers in seinem Schwerpunkte, und λ' , μ' , ν' die Winkel, welche die Richtung des auch zu der Begrenzungsstäche desselben normalen Widerstandes N der Gbene in Bezug auf dieselben Achsen bestimmen, so erhält man für die drehende Wirkung dieser Kraft in Bezug auf dieselben Hauptachsen die Componenten:

$$N(\eta \cos \nu' - \zeta \cos \mu')$$
, $N(\zeta \cos \lambda' - \xi \cos \nu')$, $N(\xi \cos \mu' - \eta \cos \lambda')$;

bie brehende Wirkung bes Gewichtes Mg, beffen Richtung immer durch ben Anfang ber Achsen ber ξ , η , ζ geht, ist bagegen Rull, und die Gleichungen (145) werden bemnach

$$\mathbf{M} \frac{\mathrm{d} \mathbf{p}}{\mathrm{d} t} = (\mathbf{B} - \mathbf{G}) \mathbf{q} \mathbf{r} - N(\eta \cos \nu' - \zeta \cos \mu'),$$

$$\mathbf{B} \frac{\mathrm{d} \mathbf{q}}{\mathrm{d} t} = (\mathbf{G} - \mathbf{M}) \mathbf{p} \mathbf{r} - N(\zeta \cos \lambda' - \xi \cos \nu'),$$

$$\mathbf{G} \frac{\mathrm{d} \mathbf{r}}{\mathrm{d} t} = (\mathbf{M} - \mathbf{B}) \mathbf{p} \mathbf{q} - N(\xi \cos \mu' - \eta \cos \lambda').$$

Berbindet man dann diese Gleichungen mit den unveränderten Gleichungen (146), so wird man daraus die Winkelgeschwindigkeiten \boldsymbol{p} , \boldsymbol{q} , \boldsymbol{r} bes Körpers um seine drei Hauptachsen und die Lage dieser letztern gegen die mit dem Schwerpunkte parallel sich fortbewegenden Coordinatenachsen ableiten, wenn die Momente von N oder die Beränderlichen N, $\boldsymbol{\xi}$, η , ζ , λ' , μ' , ν' in Function von ω , ϑ , ψ ausgedrückt worden sind.

Dazu sindet man dann zuerst zwischen den unveränderlichen Winsteln λ , μ , ν , welche die Normale zu der geneigten Sbene mit den brei festen Achsen bildet, und den Winkeln λ' , μ' , ν' , welche dieselbe Gerade, die zugleich im Berührungspunkte Normale zur Begrenzungsstäche des Körpers ist, mit den drei Hauptachsen desselben einschließt, die Beziehungen:

$$\cos \lambda' = \mathbf{a} \cos \lambda + \mathbf{b} \cos \mu + \mathbf{c} \cos \nu$$

$$\cos \mu' = \mathbf{a}' \cos \lambda + \mathbf{b}' \cos \mu + \mathbf{c}' \cos \nu$$

$$\cos \nu' = \mathbf{a}'' \cos \lambda + \mathbf{b}'' \cos \mu + \mathbf{c}'' \cos \nu$$

$$(c.$$

burch welche die Winkel λ' , μ' , ν' in Function der Cosinus a, b, c, etc. und dann vermöge der Beziehungen zwischen diesen Cosinus und den Functionen der Winkel ω , ϑ , ψ in §. 23 der Einleitung auch in Function dieser letztern Winkel selbst dargestellt werden können. Ferner hat man zwischen den Coordinaten ξ , η , ζ des Berührungspunktes, welche der Gleichung $F(\xi, \eta, \zeta) = 0$ der Begrenzungsstäche des Körpers Genüge leisten müssen, und den Winkeln λ' , μ' , ν' die bestannten Beziehungen (Einl. §. 34):

$$\cos \lambda' = V \frac{\mathrm{d} F}{\mathrm{d} \xi}$$
 , $\cos \mu' = V \frac{\mathrm{d} F}{\mathrm{d} \eta}$, $\cos \nu' = V \frac{\mathrm{d} F}{\mathrm{d} \zeta}$, (d.

worin zur Abkurzung F für F(&, n, 5) steht, und V ben Ausbruck:

$$\left[\left(\frac{\mathrm{d}\mathbf{F}}{\mathrm{d}\xi}\right)^2 + \left(\frac{\mathrm{d}\mathbf{F}}{\mathrm{d}\eta}\right)^2 + \left(\frac{\mathrm{d}\mathbf{F}}{\mathrm{d}\zeta}\right)^2\right]^{-\frac{1}{2}}$$

vertritt. Setzt man nun in biese Gleichungen (d) bie obigen Werthe (c) für $\cos \lambda'$, $\cos \mu'$, $\cos \nu'$, so wird man baraus mit Hülse ber Gleichung $F(\xi, \eta, \zeta) = 0$ auch bie Coordinaten ξ, η, ζ bes Berührungspunktes in Function ber Cosinus a, b, c, etc. und burch biese wieder in Function von ω , ϑ , ψ erhalten.

Es ist bemnach nur noch N zu bestimmen übrig. Stellt man nun die Beziehungen auf, welche zwischen den Coordinaten ξ , η , ζ des Berührungspunktes, insofern berselbe dem beweglichen Körper angehört, und in Bezug auf das dewegliche Coordinatenspstem genommen, und zwischen den Coordinaten x, y, z desselben, als der sesten geneigten Ebene angehörig und in Bezug auf die unverrückbaren Coordinatenachsen, so sindet man mit der Beachtung, daß der Ansang der beweglichen Coordinaten in Bezug auf die sesten durch die Coordinaten x, y, z bestimmt ist, die Gleichungen:

$$x = X + a\xi + a'\eta + a''\zeta$$

$$y = Y + b\xi + b'\eta + b''\zeta$$

$$z = Z + c\xi + c'\eta + c''\zeta$$
(e.

Wenn man dann beachtet, daß biefe Coordinaten des Berührungs= punttes, weil er auch der geneigten Gbene angehört, der Gleichung biefer lettern Genügs leiften muffen, fo erhalt man burch Sinführung ber vorftebenben Werthe für x, y, z in bie Gleichung:

$$x \cos \lambda + y \cos \mu + z \cos \nu = p$$

und mit Beachtung ber Gleichungen (c) bie neue Beziehung:

f.) **X** $\cos \lambda + \mathbf{Y} \cos \mu + \mathbf{Z} \cos \nu + \xi \cos \lambda' + \eta \cos \mu' + \zeta \cos \nu' = \mathbf{p}$, beren Bebeutung leicht zu erkennen ist, wenn man berücksichtigt, daß nach \mathbf{S} . 18 ber Einleitung die Summe:

$$\xi \cos \lambda' + \eta \cos \mu' + \zeta \cos \nu'$$

den Abstand des Anfangspunktes der Coordinaten ξ , η , ζ oder des Schwerpunktes von der festen berührenden Gbeue und die Summe:

$$\mathbf{X} \cos \lambda + \mathbf{Y} \cos \mu + \mathbf{Z} \cos \nu$$

ben Abstand besselben Punktes von einer durch ben festen Anfangspunkt der x, y, z gelegten parallelen Ebene ausbrückt, und p die senkrechte Entsernung dieses letztern Punktes von der gegebenen Sbene
bezeichnet; man wird daburch erkennen, daß die Gleichung (f) die Bebingung für die fortwährende Berührung des Körpers und der festen
Ebene enthält.

Multiplicirt man nun die Gleichungen (a) im vorhergehenden \S . der Reihe nach mit $\cos \lambda$, $\cos \mu$, $\cos \nu$, so gibt ihre Summe:

$$N = \text{Mg cos} \nu - \text{M} \left(\frac{d^2 \, \text{M}}{d \, t^2} \cos \lambda + \frac{d^2 \, \text{M}}{d \, t^2} \cos \mu + \frac{d^2 \, \text{M}}{d \, t^2} \cos \nu \right) \, ,$$

und wenn man bie eingeklammerte Große burch bas Aenberungsgeset:

$$\frac{\mathrm{d}^2 \cdot (\mathbf{X} \cos \lambda + \mathbf{Y} \cos \mu + \mathbf{Z} \cos \nu)}{\mathrm{d}^2}$$

erfest und für biefes seinen Werth aus ber Gleichung (f) einführt, so findet man für ben Wiberstand N ben Werth:

$$N = Mg \cos \nu + M \frac{d^2 \cdot (\xi \cos \lambda' + \eta \cos \mu' + \zeta \cos \nu')}{dt^2},$$

welcher nun als Function ber Beränberlichen ξ , η , ζ , λ' , μ' , ν' erscheint und nach bem Borhergehenben, wie biese, in Function von ω , ϑ , ψ ausgebrückt werben kann, so daß dann auch die Momente von N in den Gleichungen (b) als Functionen dieser Beränderlichen dargestellt werden können. Die Auslösung der Ausgade hängt demnach zunächst von der Integration der Gleichungen (d) und (146) ab, aus welchen die Winkel ω , ϑ , ψ in Function der Zeit t gezogen werden

muffen; damit wird man dann auch ben Werth von N zufolge bes Borhergehenden in Function von t erhalten, und wenn berselbe in die Gleichungen (a) eingeführt worden, aus biesen endlich die Werthe der Coordinaten X, Y, Z bes Schwerpunktes in Function von t ziehen, womit die Aufgabe ihre vollständige Lösung gefunden hat.

Wenn ber gegebene Körper bie geneigte Sbene fortwährend nur mit einem Sche ober einer Spize berührt, so werden die Coordinaten ξ , η , ζ constant und unabhängig von ω , ϑ , ψ ; die Beziehungen (d) sinden nicht mehr statt, da diese Gleichungen für einen solchen Punkt keine bestimmten Werthe mehr geben, und wären auch überstüssig. Alle übrigen Gleichungen bleiben dagegen in Gültigkeit, und der Werth von N nimmt die einfachere Form an:

$$\mathbf{N} = \mathbf{M} \, \mathbf{g} \, \cos \nu + \mathbf{M} \, \left(\, \xi \, \frac{\mathrm{d}^2 \cdot \cos \lambda'}{\mathrm{d} \, t^2} + \eta \, \frac{\mathrm{d}^2 \cdot \cos \mu'}{\mathrm{d} \, t^2} + \zeta \, \frac{\mathrm{d}^2 \cdot \cos \nu'}{\mathrm{d} \, t^2} \right) \, .$$

Auf gleiche Weise wird man endlich auch ben Fall behandeln, wo ber Körper die geneigte Gbene mit zwei ober mehreren Punkten, die in einer Geraden liegen, also mit einer Kante ober Schneibe fortwährend berührt, wobei er sich natürlich nur um diese Gerade, welche indessen selbst eine forischreitende Bewegung annehmen wird, drehen kann.

S. 211.

Der einfachste Fall biefer Art ift bie Bewegung einer homosgenen Rugel ober überhaupt einer Rugel, beren Schwerpunkt mit bem Mittelpunkte zusammenfällt, auf einer geneigten Ebene. Für eine folche Rugel ift immer, wenn r ihren halbmeffer bezeichnet

$$\xi \cos \lambda' + \eta \cos \mu' + \zeta \cos \nu' = r$$
,

und bemnach hat man burch bie Gleichung (f)

$$\mathbf{X} \cos \lambda + \mathbf{Y} \cos \mu + \mathbf{Z} \cos \nu = \mathbf{p} - \mathbf{r}$$
,

also auch bas Aenberungsgeset:

$$\frac{d^2\, \mathbb{X}}{d\,t^2}\cos\lambda + \frac{d^2\, \mathbb{Y}}{d\,t^2}\cos\mu + \frac{d^2\, \mathbb{Z}}{d\,t^2}\cos\nu = 0 \ . \label{eq:delta_to_signal}$$

Durch bieses lettere kommt ber Werth von N sogleich auf Mg coe v zurud, wie in bem Falle eines materiellen Punktes von ber Masse M, während die vorhergehende Gleichung ausspricht, daß sich der Schwerzpunkt in einer Ebene bewegt, welche zu der gegebenen parallel ift.

Ferner ift leicht zu sehen, daß in den Gleichungen (b) die Coeffizienten von N Rull werden, weil die Normale immer durch den Anfang
bes beweglichen Systems geht. Es sind aber auch die Massemomente A, B, C in Bezug auf brei beliebige Achsen im Mittelpunkte der Augel
gleich, und es kommen dadurch jene Gleichungen auf die einfachen:

$$\frac{d\mathbf{p}}{dt} = 0 \quad , \quad \frac{d\mathbf{q}}{dt} = 0 \quad , \quad \frac{d\mathbf{r}}{dt} = 0$$

$$\mathbf{p} = \mathbf{p}_0 \quad , \quad \mathbf{q} = \mathbf{q}_0 \quad , \quad \mathbf{r} = \mathbf{r}_0$$

gurud; fie zeigen, bag bie brebenbe Bewegung ber Rugel eine gleich= förmige ift und immer um benselben Durchmeffer ftattfindet.

Endlich zeigen die Gleichungen (a), sowie die daraus abgeleiteten Gleichungen in §. 209, daß die Bewegung des Schwerpunktes oder Mittelpunktes benselben Gesetzen folgt, wie die Bewegung eines materiellen Punktes auf derselben geneigten Ebene, wenn keine Relbung stattsindet. Dieser Mittelpunkt bleibt also, wenn er selbst keine anfängliche, seitwärts gerichtete Geschwindigkeit hat, welches auch die drehende Bewegung der Rugel sein mag, immer in derselben lothrechten Ebene, welche auch die Rormale zu der geneigten Ebene in der anfänglichen Lage jenes Punktes enthält, welche also zu dieser letzern Ebene senkrecht ist. Denn nimmt man die genannte Ebene als die Ebene der xz an, so wird

$$\cos \mu = 0$$
 , $\cos \lambda = -\sin \nu$;

bie zweite ber Gleichungen (a) gibt

ober

$$\frac{d^2 \mathbf{Y}}{dt^2} = 0 \quad , \quad \frac{d \mathbf{Y}}{dt} = \mathbf{V}_0 \quad , \quad \mathbf{Y} = \mathbf{Y}_0 + \mathbf{V}_0 t$$

und zeigt, daß wenn \mathbf{V}_0 und \mathbf{V}_0 Rull ist, auch $\frac{d\,\mathbf{V}}{d\,t}$ und \mathbf{V} Rull bleibt, daß die Bewegung dagegen parallel zur Achse der y eine gleichförmige wird, wenn der Mittelpunkt eine parallel zu dieser Achse gerichtete anfängliche Geschwindigkeit besitzt. Endlich zeigen auch die beiden andern Gleichungen (a), daß die drehende Bewegung der Lugel im jezigen Falle, wo keine Reibung vorausgesetzt ist, durchaus keinen Einfluß auf die fortschreitende Bewegung ihres Mittelpunktes hat.

Weiter unten wird gezeigt werben, wie fich biefe Berhaltniffe burch bie Reibung anbern.

S. 212.

Wenn bie gegebene Ebene eine wagrechte Lage hat, so wird man fie als Ebene der xy nehmen und hat dann für die allgemeine Betrachtung der Bewegung eines beliebigen schweren Körpers auf berfelben

$$\cos \lambda = 0$$
 , $\cos \mu = 0$, $\cos \nu = 1$, $p = 0$;

bie beiben ersten ber Gleichungen (a) werben

$$\frac{d^2 \mathbf{X}}{dt^2} = 0 \quad , \quad \frac{d^2 \mathbf{Y}}{dt^2} = 0$$

und zeigen, daß die Bewegung des Schwerpunktes, parallel zu ber feften Gbene betrachtet, eine gleichförmige gerablinige ift und nur von der anfänglichen Geschwindigkeit abhängt. Die dritte bieser Gleichungen bagegen gibt einfach

$$N = Mg - M\frac{d^2Z}{dt^2},$$

woraus folgt, daß der Druck auf die Gbene von dem zweiten Aende= rungsgesetze der verticalen Ordinate abhängt ober dem Unterschiede zwischen dem Gewichte und einer Kraft & gleich ist, welche einem ma= teriellen Punkte von der Masse M in der Einheit der Zeit die Ge= schwindigkeit dw ertheilen kann.

Die Gleichungen (c) werben nun ebenfalls sehr einfach, nämlich $\cos \lambda' = c$, $\cos \mu' = c'$, $\cos \nu' = c''$,

und bamit nimmt bie Gleichung (f) bie Form an:

$$\mathbf{Z} + \mathbf{c}\boldsymbol{\xi} + \mathbf{c}'\boldsymbol{\eta} + \mathbf{c}''\boldsymbol{\zeta} = 0 , \qquad (g.$$

4

aus welcher man den Werth von $\frac{d^2 \pi}{dt^2}$ ziehen kann, um ihn in den obigen Ausbruck von N einzuführen. Ferner werden die Gleichungen (d) für eine stetig gekrümmte Begrenzungsfläche des Bewegten

$$c = V \frac{dF}{d\xi}$$
, $c' = V \frac{dF}{d\eta}$, $c'' = V \frac{dF}{d\zeta}$ (h.

und geben die Werthe von ξ , η , ζ in Function von c, c', c''. Diese Gleichungen werden bagegen überflässig, wenn der Körper sich auf einer Spize ober Schneide bewegt, für welche die Coordinaten ξ , η , ζ constant sind.

Die Aufgabe ift also wieber auf die Integration ber Gleichungen (b) und (146) gurudgeführt, von benen die ersten nun die Form:

$$i.) \begin{cases} \mathfrak{A} \frac{d\mathfrak{p}}{dt} = (\mathfrak{B} - \mathfrak{C})\mathfrak{q}\mathfrak{r} - \mathfrak{M}\left(g - \frac{d^2\mathfrak{M}}{dt^2}\right)(c''\eta - c'\zeta) \\ \mathfrak{B} \frac{d\mathfrak{q}}{dt} = (\mathfrak{C} - \mathfrak{M})\mathfrak{p}\mathfrak{r} - \mathfrak{M}\left(g - \frac{d^2\mathfrak{M}}{dt^2}\right)(c\zeta - c''\xi) \\ \mathfrak{C} \frac{d\mathfrak{r}}{dt} = (\mathfrak{A} - \mathfrak{B})\mathfrak{p}\mathfrak{q} - \mathfrak{M}\left(g - \frac{d^2\mathfrak{M}}{dt^2}\right)(c'\xi - c\eta) \end{cases}$$

annehmen, wenn man noch Z, &, η , ζ unersetzt läßt, und von benen man auch in dieser Form zwei erste Integrale erhalten kann.

Multiplicirt man bieselben nämlich zuerst ber Reihe nach mit o, o', o'' und nimmt ihre Summen, so verschwinden die mit M multiplicirten Glieber, und die übrigen können mit Beachtung der Gleichungen (f) in §. 188 unter die Form:

$$\mathbf{m} \frac{\mathbf{d} \cdot \mathbf{c} \, \mathbf{p}}{\mathbf{d} \, \mathbf{t}} + \mathbf{m} \frac{\mathbf{d} \cdot \mathbf{c}' \, \mathbf{q}}{\mathbf{d} \, \mathbf{t}} + \mathbf{m} \frac{\mathbf{d} \cdot \mathbf{c}'' \, \mathbf{r}}{\mathbf{d} \, \mathbf{t}} = 0$$

gebracht werben; man zieht baraus als erftes Integral

welches mit Berückligung ber Bebeutung ber Gleichung (o) in §. 191 und mit ber Beachtung, daß c, c', c' die Cosinus ber Wintel sind zwischen ber sesten Achse ber z und ben beweglichen Achsen ber 5, η , ζ , ben Sat ausspricht, daß die Summe ber Momente der Bewegungsgrößen um die lothrechte Achse ber z, ober daß die Componente bes Momentes Z. M_{mv} aller Bewegungsgrößen nach einer zur festen Ebene sentrechten Achse während ber Bewegung einen unveränderlichen Werth behält.

Multiplicirt man bann bie Gleichungen (i) ber Reihe nach mit p, q, r und nimmt ihre Summe, so ergibt fich

$$\begin{split} & \mathfrak{A}\mathfrak{p} \frac{d\mathfrak{p}}{dt} + \mathfrak{B}\mathfrak{q} \frac{d\mathfrak{q}}{dt} + \mathfrak{C}\mathfrak{r} \frac{d\mathfrak{r}}{dt} \\ &= \mathfrak{M} \Big(\frac{d^2 \, \mathbb{Z}}{d \, t} - g \Big) \big[\, \xi \, (c'\mathfrak{r} - c''\mathfrak{q}) + \eta (c''\mathfrak{p} - c\mathfrak{r}) + \zeta (c\mathfrak{q} - c'\mathfrak{p}) \, \big] \end{split}$$

ober mit Beachtung ber Gleichungen (1) in §. 188

$$\begin{array}{l} \text{Th} \ \frac{d\textbf{p}}{dt} + \text{Th} \ \frac{d\textbf{q}}{dt} + \text{Th} \ \frac{d\textbf{r}}{dt} = \text{M} \left(\frac{d^2 \, \textbf{m}}{dt^2} - \text{g} \right) \left(\xi \frac{d\textbf{c}}{dt} + \eta \frac{d\textbf{c}'}{dt} + \zeta \frac{d\textbf{c}''}{dt} \right) \ . \end{array}$$

Run zieht man aus ber Gleichung (g) bas Aenberungsgeset;

$$\frac{d\mathbf{z}}{dt} + \xi \frac{d\mathbf{c}}{dt} + \eta \frac{d\mathbf{c}'}{dt} + \zeta \frac{d\mathbf{c}''}{dt} = -\left(\mathbf{c} \frac{d\xi}{dt} + \mathbf{c}' \frac{d\eta}{dt} + \mathbf{c}'' \frac{d\zeta}{dt}\right) ,$$

und man sieht sogleich, daß fur einen Körper, welcher sich auf einer Spite bewegt, die zweite Seite dieser Gleichung Rull wird. Sie wird aber auch fur die Bewegung auf einer stetig gekrummten Fläche Rull; benn vermöge der Gleichungen (h) hat man

$$\begin{split} e\,\frac{d\,\xi}{d\,t} + e'\,\frac{d\,\eta}{d\,t} + e''\,\frac{d\,\zeta}{d\,t} &= V\,\left(\frac{d\,F}{d\,\xi} \cdot \frac{d\,\xi}{d\,t} + \frac{d\,F}{d\,\eta} \cdot \frac{d\,\eta}{d\,t} + \frac{d\,F}{d\,\zeta} \cdot \frac{d\,\zeta}{d\,t}\right) \\ &= V\,\frac{d\,F}{d\,t} &= 0\;, \end{split}$$

ba die Begrenzungsfläche bes festen Körpers während ber Bewegung teine Veranderung erleiden kann. Man hat also in allen Fällen

$$\xi \frac{\mathrm{d}c}{\mathrm{d}t} + \eta \frac{\mathrm{d}c'}{\mathrm{d}t} + \zeta \frac{\mathrm{d}c''}{\mathrm{d}t} = -\frac{\mathrm{d}\mathbf{z}}{\mathrm{d}t} ,$$

und bamit wirb

$$\mathfrak{A} \mathfrak{p} \frac{d\mathfrak{p}}{dt} + \mathfrak{B} \mathfrak{q} \frac{d\mathfrak{q}}{dt} + \mathfrak{E} \mathfrak{r} \frac{d\mathfrak{r}}{dt} = \mathfrak{M} \left(g - \frac{d^2 \mathbb{Z}}{dt^2} \right) \frac{d\mathbb{Z}}{dt}.$$

Das erfte Integral biefer Gleichung:

lehrt mit Berücksichtigung ber Bebeutung ber Gleichung (b) in §. 191, baß die in der Zeit t erworbene lebendige Kraft des bewegten Körpers in Bezug auf den beweglichen Anfangspunkt der ξ , η , ζ um die in berselben Zeit erworbene lebendige Kraft dieses Anfangspunktes selbst, die ganze bewegte Masse in ihm vereinigt angenommen, kleiner ist als die Arbeit des bewegenden Gewichtes Mg; ein Sat, der zufolge des am Ende des §. 209 ausgesprochenen Gesetzs, wie bei einem freien System, für jede Lage der sesten, auf welche sich der Körper stützt, gültig ist.

S. 213.

Die beiben Integrale (A) und (B), welche wir im vorhergehenben S. aus den Gleichungen (i) gezogen haben, reichen zur Auflösung der Aufgabe hin, wenn es sich darum handelt, die Bewegung eines Körpers zu bestimmen, welcher von einer Umbrehungsstäche begrenzi und homogen, oder in welchem die Masse boch so vertheilt ist, daß der Schwerpunkt in der geometrischen Achse liegt, und die Massemomente in Bezug auf zwei zu dieser Achse und unter sich senkrechte Geraden gleich sind, namentlich in dem einsachsen Falle, wo die geometrische Achse in eine Spize endigt, und der Körper sich mit dieser auf die seste Ebene stützt, wie es bei einem gewöhnlichen Kreisel stattsindet.

Betrachten wir für biesen die Sache etwas näher, und setzen wir voraus, daß man demselben gleichzeitig eine ziemlich große Umbrehungsgeschwindigkeit ro um seine Achse, in Bezug auf welche das Massement sei, und eine fördernde Geschwindigkeit vo parallel zu der wagrechten Ebene ertheilt, und daß die Achse selbst anfänglich einen Kleinen Winkel Jo mit der Richtung der Schwere gemacht habe; unter diesen Voraussetzungen sindet man die Werthe:

$$\mathbf{B} = \mathbf{V} \quad , \quad \xi = 0 \quad , \quad \eta = 0 \quad , \quad \zeta = 1 \, ,$$

worin 1 bie Entfernung bes Schwerpunktes von ber Spitze bezeichnet, und die Gleichung (g) wird

$$\mathbf{z} = -10^{\circ} = -1\cos\theta$$

wie auch so leicht einzusehen ift, und gibt bas Aenberungsgeset:

$$\frac{d\mathbf{Z}}{dt} = 1 \sin \vartheta \frac{d\vartheta}{dt} .$$

Ferner gibt bie lette ber Gleichungen (i)

$$\frac{\mathrm{d}\,\mathbf{r}}{\mathrm{d}\,\mathbf{t}}=0\quad,\qquad \mathbf{r}=\mathbf{r}_0$$

und zeigt, daß die anfängliche Umbrehungsgeschwindigkeit um die geometrische Achse ungeandert bleibt.

Endlich zieht man aus den beiden ersten ber Gleichungen (146) bie Ausbrücke:

$$c \mathbf{p} + c' \mathbf{q} = \sin \vartheta (\mathbf{q} \sin \psi - \mathbf{p} \cos \psi) = \frac{d \omega}{d t} \sin^2 \vartheta ,$$

$$\mathbf{p}^2 + \mathbf{q}^2 = \left(\frac{d \omega}{d t}\right)^2 \sin^2 \vartheta + \left(\frac{d \vartheta}{d t}\right)^2 ,$$

und die Gleichungen (A) und (B) des vorhergehenden S. nehmen da= mit die Form an:

$$\mathfrak{A} \frac{\mathrm{d} \omega}{\mathrm{d} t} \sin^2 \vartheta = \mathfrak{C} \mathfrak{V}_0 \left(\cos \vartheta_0 - \cos \vartheta\right) - \mathfrak{A} \left(c_0 \mathfrak{p}_0 + c_0' \mathfrak{q}_0\right)$$

$$\mathfrak{A} \left[\left(\frac{\mathrm{d} \omega}{\mathrm{d} t}\right)^2 \sin^2 \vartheta + \left(\frac{\mathrm{d} \vartheta}{\mathrm{d} t}\right)^2 \right] = 2 \operatorname{Mgl} \left(\cos \vartheta_0 - \cos \vartheta\right)$$

$$- \operatorname{Ml}^2 \sin^2 \vartheta \left(\frac{\mathrm{d} \vartheta}{\mathrm{d} t}\right)^2 + \operatorname{M} \mathfrak{V}_0^2 + \mathfrak{A} \left(\mathfrak{p}_0^2 + \mathfrak{q}_0^2\right)$$
(C.

Diese Gleichungen geben wie in bem in §. 199 behandelten Falle, welchem ber jetige sehr ähnlich ist, die Werthe von $\mathcal G$ und ω in Function von $\mathfrak t$, und mit diesen zieht man wieder aus der dritten der Gleichungen (146):

$$\frac{\mathrm{d}\psi}{\mathrm{d}t} + \frac{\mathrm{d}\omega}{\mathrm{d}t}\cos\vartheta = \mathbf{r}_0$$

ben Werth von ψ und kennt auf solche Weise die Richtung ber geometrischen Achse bes Kreisels und einer bazu senkrechten Geraben am Ende ber Zeit t. Die Lage seines Schwerpunktes wird bann theils burch die Gleichung: $\mathbf{z} = -1\cos \vartheta$, theils burch die Gleichungen:

$$\mathbf{x} = \mathbf{x}_0 + \overset{\mathtt{x}}{\mathbf{V}}_0 t \quad , \quad \mathbf{Y} = \mathbf{Y}_0 + \overset{\mathtt{y}}{\mathbf{V}}_0 t \; ,$$

worin Vo, Vo bie Componenten ber anfänglichen Geschwindigkeit Vo vorstellen, bestimmt, und die Gesetze ber Bewegung bes Kreisels sind bemnach vollständig bekannt.

Um aber noch etwas näher auf die bestimmte Auflösung einzu= geben, sebe ich ber schon gemachten Annahme gemäß

$$\mathbf{v}_0 = 0$$
 , $\mathbf{p}_0 = 0$, $\mathbf{q}_0 = 0$

und nehme wie in bem obengenannten Falle an, daß der Winkel 9 fich von seinem anfänglichen Werthe \mathfrak{I}_0 nur wenig entferne. Eliminirt man nun zuerst wieder $\frac{\mathrm{d}\,\omega}{\mathrm{d}\,t}$ aus den beiden Gleichungen (C), wo= burch man die Gleichung:

$$(\mathbf{X} + \mathbf{M}l^2 sin^2 \vartheta) \left(\frac{d\vartheta}{dt}\right)^2 = 2\mathbf{M}gl(\cos\vartheta_0 - \cos\vartheta) - \frac{\mathbf{C}^2 \mathbf{v}_0^2 (\cos\vartheta_0 - \cos\vartheta)^2}{\mathbf{M}\sin^2\vartheta}$$
(D.

erhalt, und macht bann wieber wie in §. 201

$$\begin{split} \vartheta &= \vartheta_0 + u \quad , \quad \frac{d\vartheta}{dt} = \frac{du}{dt} \; , \\ \sin^2\vartheta &= \sin^2\vartheta_0 + u\sin 2\vartheta_0 + u^2 \; , \\ \cos\vartheta_0 - \cos\vartheta &= u\sin\vartheta_0 - \frac{1}{2}u^2\cos\vartheta_0 \; \; , \\ \frac{dd}{dt} &= l, \quad , \quad \frac{d\vartheta}{dt} = \frac{4\beta^2g}{l} \; , \end{split}$$

fo nimmt bie vorstebenbe Bleichung zuerft bie Form an:

$$(l_+ l \sin^2 \vartheta_0 + l u \sin 2 \vartheta_0 + l u^2) \left(\frac{du}{dt}\right)^2 = 2gu \sin \vartheta_0 - g (4\beta^2 + \cos \vartheta_0) u^2$$

und wird bann innerhalb berfelben Annaherungsgrenzen

$$\frac{l_{,}+l\sin^2\vartheta_0}{g}\!\!\left(\!\frac{d\,u}{d\,t}\!\right)^2\!\!=\!2\,u\sin\vartheta_0\!-\!\left(\!4\,\beta^2\!+\!\cos\vartheta_0\!+\!\frac{4\,l\sin^2\vartheta_0\cos\vartheta_0}{l_{,}\!+\!l\sin^2\vartheta_0}\!\right)u^2\,.$$

Bergleicht man num biesen Ausbruck mit ber entsprechenden Gleichung in §. 201, so wird man leicht sehen, daß namentlich in dem oben vorausgesetzten Falle einer geringen anfänglichen Reigung der Achse bes Kreisels die Goeffizienten von $\left(\frac{\mathrm{d}\,\mathbf{u}}{\mathrm{d}\,t}\right)^2$ und \mathbf{u}^2 wenig von den dortigen verschieden sind, daß man vielmehr für einen großen Werth von \mathbf{r}_0 oder β unsere letztere Gleichung der Form nach ganz und gar auf die dortige zurücksühren kann, wenn man $1, +1\sin^2\vartheta_0 = 1'$ setzt und die Glieder $\cos\vartheta_0 + \frac{41\sin^2\vartheta_0\cos\vartheta_0}{1, +1\sin^2\vartheta_0}$ neben $4\beta^2$ vernachlässigt. Es besteht dann zwischen beiden Fällen nur ein kleiner Unterschied, welcher in den Werthen von 1, und 1' liegt. Dort ist nämlich A das Massemment in Bezug auf die zur geometrischen Achse senkrechte Hauptachse im sesten Drehungspunkte, während es im jezigen Falle das Massewoment in Bezug auf die entsprechende Achse im Schwerpunkte dezeichnet; nennen wir daher jenes Massemoment \mathfrak{A}_0 , so haben wir

$$\mathfrak{A} = \mathfrak{A} + M1^2$$

und sehen baraus, bag im Allgemeinen bas bortige

$$1, = \frac{\mathfrak{A}}{M1}$$
 größer ift als $\frac{\mathfrak{A} + M1^2 \sin^2 \vartheta}{M1}$

sber unser jetiges l', daß also der in den nachfolgenden Ergebniffen vorkommende Coeffizient von ι , nämlich $\sqrt{\frac{g}{l}}$, im jetigen Falle etwas größer wird als dort.

Aus diesen Bemerkungen und den obigen Gleichungen wird man mit Hulfe der in §. 201 erhaltenen weitern Ergebnisse nun den Schluß ziehen, daß sich die Achse des Kreisels in einer nahe gleichen Reigung gegen eine durch den Schwerpunkt gezogene Lothlinie nahezu gleichförmig um diesen Punkt breht, die Spitze des Kreisels also um den Fußpunkt der Lothlinie auf der festen Ebene nahe kreisförmige Curven beschreibt, während sich diese Lothlinie selbst mit dem Schwerpunkte in gerader Richtung mit der aufänglichen Geschwindigkeit Vo gleichförmig fortsbewegt.

Bei der wirklich stattfindenden Bewegung eines solchen Kreisels werden inbessen diese Bewegungsgesetze durch die Reibung wesentlich verandert.

S. 214.

In bem ebenbetrachteten Falle wurde bas Niedersinken bes Körpers burch seine rasche Umbrehung um eine zur sesten Gbene nahezu senkrechte Achse verhindert; wir wollen beshalb gerade noch die Bewegung eines Körpers untersuchen, welcher sich mit einer Schneibe oder Kante auf eine horizontale Ebene stüt und sich um jene drehend auf die Gbene niederfällt. Dazu nehme ich einen homogenen prismatischen Stad, bessen Länge 1, bessen Querschnitt ein Rechted mit den Seiten h und k sei, und welcher sich mit der Kante h auf die feste horizontale Ebene stüten soll.

In biesem Falle kann man sich ben Druck, welchen ber Stab auf bie Ebene ausübt, als zwei Kräfte N₁ und N₂ vorstellen, welche in ben beiben Endpunkten ber Kante h angreifen, so daß man für die Coorbinaten ihrer Angriffspunkte in Bezug auf die brei zu ben Kanten parallelen Hauptachsen im Schwerpunkte die Werthe hat:

$$\begin{vmatrix} \xi_1 = +\frac{1}{2}h & , & \eta_1 \\ \xi_2 = -\frac{1}{2}h & , & \eta_2 \end{vmatrix} = \frac{1}{2}k , \quad \zeta_2 \end{vmatrix} = \frac{1}{2}l .$$

Die Gleichung (g), welche bann sowohl für ben einen wie für ben! Deder, handbuch ber Dechanit II. anbern biefer beiben Puntte befriedigt werben muß, nimmt für ben erstern bie Form an:

$$\mathbf{z} + \frac{1}{2} \mathbf{ch} + \frac{1}{2} \mathbf{c'k} + \frac{1}{2} \mathbf{c''l} = 0$$
;

für ben anbern wirb fie

$$\mathbf{z} - \frac{1}{2} ch + \frac{1}{2} c'k + \frac{1}{2} c''l = 0$$
,

und man zieht baraus bie neuen Gleichungen:

$$ch = 0$$
 , $m + \frac{1}{2}(c'k + c''1) = 0$,

von denen die erste zeigt, daß e oder $\cos \xi$ fortröchrend Null, also ξ gleich $\frac{1}{4}\pi$ ist und bleiben muß. Daraus folgt aber, da man auch $c=-\cos \psi \sin \vartheta$ hat, daß auch $\cos \psi=0$, $\psi=\frac{1}{4}\pi$ ist, und daß $c'=\cos \eta z=\sin \zeta z=\sin \vartheta$ wird. Mit diesen Werthen folgt sosert aus der zweiten der obigen Gleichungen

$$\frac{1}{2} (k \sin \theta + l \cos \theta) = - \mathbf{S}$$

$$\frac{1}{2} (k \sin \theta + l \cos \theta) d\theta d\theta$$

$$\frac{1}{2}(k\cos\vartheta-l\sin\vartheta)\frac{d\vartheta}{dt}=-\frac{d\mathbf{z}}{dt},$$

und wenn man nun die erste bieser Gleichungen mit $\frac{d}{dt}$ multiplicitt und beibe zum Quadrat erhebt, so gibt ihre Summe

$$(k^2+l^2-4\mathbb{Z}^2)\left(\frac{d\vartheta}{dt}\right)^2=4\left(\frac{d\mathbb{Z}}{dt}\right)^2,$$

und baraus zieht man weiter

$$, \quad \frac{\mathrm{d}\,\vartheta}{\mathrm{d}t} = \mp \frac{2}{\sqrt{t^2+l^2-4z^2}} \cdot \frac{\mathrm{d}\,z}{\mathrm{d}\,t} \;.$$

Mit ben vorhergehenden Werthert von c, Es und Er kommen sobann die beiden letten der Gleichungen (145) ben beiden letten der Gleichungen (i.) entsprechend auf sesende zuwuff:

$$\mathbf{B} \frac{d\mathbf{q}}{dt} = (\mathbf{G} - \mathbf{M}) \mathbf{p} \mathbf{r} + \frac{1}{2} h (N_1 - N_2) \operatorname{cqe} \theta$$

$$\mathbf{G} \frac{d\mathbf{r}}{dt} = (\mathbf{M} - \mathbf{M}) \mathbf{p} \mathbf{q} - \frac{1}{2} h (N_1 - N_2) \sin \theta$$
(k)

und wenn man banaus $N_1 - N_2$ eliminirt, so ergist sich zuerst die Bezgiehung:

$$\mathbf{B} \frac{\mathrm{d}\mathbf{q}}{\mathrm{d}t} \sin \vartheta + \mathbf{C} \frac{\mathrm{d}\mathbf{r}}{\mathrm{d}t} \cos \vartheta = \mathbf{p} [(\mathbf{C} - \mathbf{M})\mathbf{r} \sin \vartheta + (\mathbf{M} - \mathbf{B})\mathbf{q} \cos \vartheta]$$
.

Die Gleichungen (146) geben aber für $\psi=\frac{1}{4}\pi$ die einfachen Berthe :

$$p = \frac{d\vartheta}{dt}$$
, $q = \frac{d\omega}{dt}\sin\vartheta$, $r = \frac{d\omega}{dt}\cos\vartheta$,

woraus wieber die Aenberungsgesete:

$$\frac{d\mathbf{q}}{dt} = \frac{d^2\omega}{dt^2} \sin \vartheta + \frac{d\omega}{dt} \frac{d\vartheta}{dt} \cos \vartheta$$

$$\frac{d\mathbf{r}}{dt} = \frac{d^2\omega}{dt^2} \cos \vartheta - \frac{d\omega}{dt} \frac{d\vartheta}{dt} \sin \vartheta$$

folgen, und womit nun die vorhengehende Beziehung nach einigen Re-

$$\frac{\frac{\mathrm{d}^2 \omega}{\mathrm{d} t^2}}{\frac{\mathrm{d} \omega}{\mathrm{d} t}} = \frac{2 \left(\mathbf{E} - \mathbf{B} \right) \sin \vartheta \cos \vartheta}{\mathbf{B} + \left(\mathbf{E} - \mathbf{B} \right) \cos^2 \vartheta} \frac{\mathrm{d} \vartheta}{\mathrm{d} t}.$$

Das unbestimmte Integral biefer Gleichung ift, wie leicht zu seben,

$$\Delta \cdot \log n \frac{\mathrm{d} \omega}{\mathrm{d} t} = -\Delta \cdot \log n \left[\mathfrak{B} + (\mathfrak{C} - \mathfrak{B}) \cos^2 \theta \right];$$

wenn baber $\left(\frac{d\omega}{dt}\right)_0$ und θ_0 die anfänglichen Werthe von $\frac{d\omega}{dt}$ und θ_0 bezeichnen, so hat man, wenn man von den Logarithmen zu den entsprechenden Zahlen übergeht,

$$\frac{d\omega}{dt} = \left(\frac{d\omega}{dt}\right)_{\hat{0}} \underbrace{\begin{array}{c} \mathbf{B} \sin^2 \theta_0 + \mathbf{E} \cos^2 \theta_0 \\ \mathbf{B} \cos^2 \theta + \mathbf{E} \cos^2 \theta \end{array}}_{36}$$

und schließt baraus, daß für den Jall, wo $\left(\frac{d\omega}{dt}\right)_0 = 0$, also auch $\mathbf{p}_0 = 0$, $\mathbf{q}_0 = 0$, b. h. in dem Falle, wo der Stad keine anfängliche Winkelgeschwindigkeit um eine verticale Achse besitzt, $\frac{d\omega}{dt}$, also auch \mathbf{p} und \mathbf{q} immer Rull bleiben, wie vorherzusehen war. Für diesen Fall geben dann auch die Gleichungen (k) den Werth: $N_1 - N_2 = 0$ oder $N_1 = N_2$, wie ebenfalls leicht vorauszusehen ist; diese Gleichungen zeigen aber, daß $N_1 - N_2$ nicht mehr Rull wird, der Druck in beiden Endpunkten der Kante h also nicht mehr gleich ist, wenn dem Stade eine aufängliche Winkelgeschwindigkeit um eine verticale Achse ertheilt worden ist.

Beschränken wir uns nun für bas Folgenbe auf ben einfacheren Fall, wo p und q Rull find, so gibt uns bie britte ber Gleichungen

(a) in S. 209 wie früher

$$N_1 + N_2 = N = Mg - M\frac{d^2Z}{dt^2}$$
,

und bie Gleichung (B) in §. 212 wirb

$$\mathfrak{M} \mathfrak{p}^2 = \mathfrak{M} \mathfrak{p}_0^2 + 2 \, \mathfrak{M} \, \mathfrak{g} \, (\mathfrak{A} - \mathfrak{A}_0) - \mathfrak{M} \, \frac{d^2 \, \mathfrak{A}}{d \, t^2} + \mathfrak{M} \, \mathfrak{V}_0^2$$

und nimmt, wenn man für $\mathfrak{p}^2=\left(\frac{d\,\vartheta}{d\,t}\right)^2$ ben obigen Werth in Function von Z einführt und $V_0=0$ sett, woraus nach dem Werthe von $\frac{d\,Z}{d\,t}$ entweder

$$\mathbf{p_0} = 0$$
 oder $1\sin\vartheta_0 - k\cos\vartheta_0 = 0$

folgt, bie Form an:

$$\left(\mathbf{M} + \frac{4\,\mathbf{E}}{l^2 + k^2 - 4\,\mathbf{E}^2}\right) \left(\frac{d\,\mathbf{E}}{d\,t}\right)^2 = 2\,\mathbf{M}\,\mathbf{g}\,(\mathbf{E} - \mathbf{E}_0) \ .$$

Macht man bann noch zur Abkürzung $l^2 + k^2 = l^2$, führt für bas Massemoment A seinen Werth $\frac{1}{18}M(l^2 + k^2) = \frac{1}{12}Ml^2$ ein und beachtet, baß Z mit t wächst, so zieht man aus der vorstehenden Gleichung das Integral:

$$t = \int_{+\Xi_{0}}^{-\frac{1}{2}k} \frac{2\sqrt{l_{1}^{2} - 3\Xi^{2}}}{\sqrt{6g(\Xi - \Xi_{0})(l_{1}^{2} - 4\Xi^{2})}}$$

als Ausbrud für bie Zeit, welche ber Stab jum Rieberfallen braucht. Diefer Ausbrud nimmt eine einfachere Form an, wenn man barin noch

$$\mathbf{z} = -\frac{1}{2} \mathbf{1}, \cos \chi \ , \ \mathbf{z}_0 = -\frac{1}{2} \mathbf{1}, \cos \chi_0 \ , \ \mathbf{k} = \mathbf{1}, \cos \gamma$$

fest; man findet nämlich baburch

$$t = \sqrt{\frac{l_{\prime}}{3g}} \int_{\chi_{0}}^{\gamma} \frac{\sqrt{1 - \frac{s}{4} \cos^{2} \chi}}{\sqrt{\cos \chi_{0} - \cos \chi}};$$

man tann aber auch baraus ben Werth von t nur auf bem Wege ber _ Annäherung berechnen.

Im Uebrigen wird man leicht aus ben beiben erften ber Gleichun= gen (a) in §. 209, welche fur unfern Fall in die einfachen:

$$\frac{d^2 \mathbf{X}}{dt^2} = 0 \quad , \qquad \frac{d^2 \mathbf{Y}}{dt^2} = 0$$

übergehen, schließen, daß der Schwerpunkt des Stades, wenn ihm keine anfängliche Geschwindigkeit in wagrechter Richtung ertheilt worden ift, längs einer lothrechten Geraden niedersinkt, und daß demnach die Kante, mit welcher er sich auf die Ebene stützt, in demselden Maaße räckwärts ausweicht. Ferner wird man sich durch Vergleichung des vorhergehenden Werthes von $\left(\frac{d\,\mathbf{z}}{d\,t}\right)^2$, worin $M + \frac{4\,\mathbf{z}}{l^2 + k^2 - 4\,\mathbf{z}}$ jedenfalls größer als $4\,M$ ist, mit dem Ausbrucke:

$$M\left(\frac{d\mathbf{z}}{dt}\right)^2 = 2Mg\left(\mathbf{z} - \mathbf{z}_0\right)$$

für die lothrechte Geschwindigkeit eines schweren Punktes von der Masse M schließen, daß die lebendige Kraft, welche der Schwerpunkt des Stades in unserem setzigen Falle erwirdt, geringer ist, als wenn derselbe frei von der Höhe Z — Zo herabfällt, ohne gedreht zu werden, daß also der Stad auch eine größere Zeit zum Niedersinken braucht, als ein schwerer Punkt, welcher den Wig seines Schwerpunktes zurücklegt.

S. 215.

Das in ben vorhergehenben § . angewenbete Berfahren, um bie gezwungene Bewegung eines festen Systems zu untersuchen, murbe ausbrudlich unter bem Borbehalte angewenbet, bag burch bie Bewegung auf ber festen Mache Beine Reibeng erzeugt wird; benn jemi Berfahren ift nicht mehr allgemein anwendbar, wenn dieses lettere ba Fall ist, b. h. die Gesche für die gezwungene Bewegung eines festen Systems, bas sich immer auf eine feste Rache stütt, können nicht allgemein baburch erhalten werden, daß man auch die Reibung wie eine andere Kraft in die Gleichungen (136) und (137) ober (143) und (144) einführt; benn in diesem Falle sind die durch die genannten Gleichungen ausgesprochenen Gesetze:

1) daß sich ber Mittelpunkt ber Maffe bes festen Systems so bewegt, wie ein materieller Punkt von gleicher Masse, an welchem

fammtliche forbernbe Rrafte bes Suftems thatig finb, und

2) daß sich das System unter dem Einflusse sämmtlicher brebenden Rechtte so um jenen Mittelpunkt dreht, als ob dieser fest mare, nicht mehr allgemein wahr. Der Grund davon ist leicht einzusehen; er besteht barin, daß die Reibung nicht wie eine bewegende Kraft nach einer bestimmten Richtung wirkt, sondern sich der Bewegung der mit der sesten Fläche in Berührung kehenden Punkte in jeder Richtung widerset, und daß ste keine Bewegung in ihrem frühern Sinne erzeugen kann, wenn die Geschwindigkeit jener Punkte durch ihren Ginstluß Rull geworden ist.

Bei einem freien Rörper ober einem Körper, welcher fich ohm Reibung auf einer Klache bewegt, bleibt die fortichreitende Bewegung. welche bem Mittelpuntte ber Maffe burch bie forbernden Rrafte ZX, DY, DZ mitgetheilt wirb, unabhängig von ben brebenben Rraften und ber brebenben Bewegung, weil auch im lettern Falle bie mit ber Flache in Berührung bemmenben Puntte bei biefer brebenben Bewegung unaehindert an der Klache vorübergleiten und in Bezug auf die Bemegung bes Mittelpunktes ungehindert rudwarts ausgleiten kommen. bagegen an biefen Berührungsvinden Reibung auf, so hindert biefe nicht mur die fortiebreitende Bewegung des Mittelbunftes der Daffe, wie eine vorzögernbe Kraft, fonbern fie hindert auch bas Darüberbingleiten ber berührenden Bunfte: bei der brebenden Bewegung; diese fruten fich gleichfam auf jenen Widerftand, und bet hinreichender Große besielben, wenn berfelbe nämlich größer ift, als ber auf die Berührungspunkte tangential ausgeübte Druck, wird bas Spftem burch bie brebenben Rrafte um ben ober bie Berührung spuntte, wie um einen feften Buntt ober um eine fefte Athfeigebreit werben, ber Dittelpuntt felbft atfo baburch eine fortforeitenbe Bewegung erhalten, welche ihm bie forbernben Rrafte bet Shkeme nicht zu ertheilen vermogen. Endlich wird es in vielen Rallen auch zweifelhaft werben, in welchem Sinne die Reibung als foebernde Kraft zu nehmen, mit welchem Zeichen sie also in die Gleichungen (143) und (144) einzuführen ift, da es selbst vorkommen kann, daß dieser Wiberstand mahrend der Bewegung das Zeichen wechselt; die Untersuchung der Bewegung mittels dieser Gleichungen kann also niemals zu einem befriedigenden Ergebnisse führen.

Ż

£

3

ŧ

1

ľ

Ţ

ŗ

t

í

ı

١

Einige Beispiele mogen bie vorhergebenbe Auseinandersetzung naber erlautern und bestätigen.

Wir haben in bem vorhergebenben S. die Bewegung eines parallelevivedifchen Stabes unterfucht, welcher fich mit einer Rante auf eine borisontale Cbene flust und durch fein Gewicht nieberfinkt, und gefunben, daß wenn teine Reibung ftattfindet, fein Mittelpunkt fich in einer verticalen Geraben bewegt, und daß ber Druck auf die Chene um bie Rraft M $\frac{d^2 Z}{dt^2}$, welche bie Aenberung ber verticalen Geschwinbigkeit bes Mittelpunktes zu erzeugen vermag, kleiner ift, als bas Gewicht Mg bes Stabes. Rommt nun die Reibung bingu und ift ber Reibungs-Coeffizient nicht fehr flein, fo wird im Aufange ber Bewegung, wo ber Druck auf bie Ebene noch hinreichend groß ift, ber Mittelpunkt bes Stabes einen Rreisbogen um die untere Rante, mit welcher er fich auf bie Chene ftust, beschreiben, und diese Rante wird erft spater, wenn burch bie Befchleunigung ber Bewegung ber Druck und bie Reibung fleiner geworben find, rudwarts ausgleiten konnen; man wird ferner leicht einsehen, daß es fur eine bestimmte anfängliche Lage bes Stabes eine gewiffe Große fur ben Reibungecoeffizienten geben muß, fur welche jenes Ausgleiten gar nicht ftattfindet, ber Mittelpunkt bes Stabes alfo nur einen Rreisbogen beschreibt, und bag fich barin nichts anbert, wenn bann ber Reibungscoeffizient noch viel größer genommen wirb. Gine einfache Betrachtung genugt aber, um einzusehen, bag bie Gleichungen (143) und (144) ober die baraus abgeleiteten (a) und (b) ber SS. 209 und 210 im Allgemeinen nicht zu biefen Ergebniffen führen können; benn bie beiben erften ber Gleichungen (a) in §. 209 geben burch Ginführung ber Reibung eine zu ber festen Gbene parallele fortschreitende Bewagung bes Mittelpunttes, welche von der Größe bes Reibungs-Goeffizienten abhängt, und vermoge welcher berfelbe von Anfang an felbft eine über ben Rreisbogen bingusgebende Gurve befchreiben müßte, was ohne eine anfängliche Geschwindigkeit offenbar nicht möglich ift. Die obengenannten Gleichungen werben nur bann anwendbar, wenn bie untere Raute febon im Anfavar ber Bewegung ausgleiten tann,

ober nur für benjenigen Theil ber Bewegung, für welchen ein foldes Ausgleiten flattfinbet.

Roch weniger genügend wird die Anwendung der genannten Gleichungen, wenn fich der Stab auf eine geneigte Ebene ftüt und gegen den untern Theil berselben zu fallen anfängt, da es in diesem Falle zweifelhaft wird, ob die Reibung nach oben ober nach unten gerichtet anzuenehmen ist.

Gin anberes, noch einleuchtenberes Beispiel ift bie Bewegung einer homogenen Rugel ober eines homogenen Cylinders auf einer geneigten Gbene unter bem Ginfluffe ber Reibung; benn man überzeugt fich leicht, bag bie Bleichungen (143) für biefen Kall gang biefelben find, wie für einen Rörper, ber fich mit brei ober mehreren Buntten, welche nicht in einer Geraben liegen, auf die Ebene ftutt und baber nur gleiten tann, bag alfo auch die Geschwindigkeit des Mittelpunktes bieselbe sein mußte, wie bie eines gleitenben Rorpers, ba bie aus ben Bleichungen (144) folgende brebende Bewegung um ben Mittelbuntt ganglich unabhängig ift von ber Bewegung biefes lettern und umgetehrt, und bemnach teine von beiben Bewegungen einen Ginfluß auf bie Geschwindigkeit ber andern haben tann. Wir finden nach biefer Betrachtungsweise, wenn wir etwas näher barauf eingeben und bazu bie geneigte Ebene als Chene ber xy, bie Gbene ber xz parallel zur Richtung ber Schwere annehmen und ben Wintel zwischen biefer Rich= tung und ber Normalen zur Gbene ober ber Achse ber z mit a bezeichnen, burch die erste und britte ber Gleichungen (143)

a.)
$$\begin{cases} M \frac{d^2 X}{dt^2} = M g \sin \alpha - f N \\ 0 = M g \cos \alpha - N \end{cases}$$

als Gleichungen ber fortschreitenben Bewegung bes Mittelpunktes und baraus burch Elimination von N und die erste Integration

$$\mathbf{v} = \mathbf{v}_0 + \mathbf{g} \mathbf{t} (\sin \alpha - \mathbf{f} \cos \alpha)$$

wie für einen materiellen Punkt (Bb. I., §. 51) ober einen gleitenden Rörper, wenn ber Luftwiderstand rernachlässigt wird (Bb. II., §. 152). Es müßte also auf einer Ebene, sur welche tang a = ober < f ift, der Wittelpunkt der Rugel ober die Achse bes Cylinders ohne anfängliche Geschwindigkeit die Geschwindigkeit Rull behalten oder in Ruhe bleiben, was offendar nicht der Fall sein kann, weil diese Körper in dem Falle,

wo sang α gleich und felbst größer ist als f ist, um ben jeden Augenblick wechhelnden Berührungspunkt oder die Berührungslinie wie um eine augenblickliche feste Drehungsachse gedreht werden, und der Mittelpunkt dadurch eine Geschwindigkeit erhält, welche ihm die fördernden Kräfte nicht ertheilen können. Es dürfte nach diesem kaum nothwendig sein, zu bemerken, daß für den erwähnten Fall $tang \alpha = oder < f$ auch der aus der zweiten der Gleichungen (145) sich ergebende Ausdruck für die drehende Bewegung um eine durch den Mittelpunkt gehende, zur festen Ebene parallele Achse:

unrichtig fein muß, abgesehen bavon, daß biese drehende Bewegung um ben ftillftebenben Mittelpunkt ftatthaben mußte.

S. 216.

Die vorbergebenden Erörterungen beuten barauf hin, daß die Un= tersuchung ber Bewegung eines Rorpers, ber fich mit einem ober mehreren in einer Beraben liegenden Buntten auf eine feste Alache ftust, in bem Falle, wo bie Reibung berudfichtigt wird, wefentlich von ber Unterfuchung abhängt, ob die Berührungspunkte auf ber Flache fortgleiten ober nicht, b. h. ob ber tangential gerichtete forbernde Druck auf bie mit ber festen Rlache in Berührung stehenben Buntte bes Rorpers größer ober fleiner ift, als die Reibung zwischen biefen Buntten und ber festen Alache; es wird baber nothwendig, die allgemeinen Gleichun= gen (134) und (135) in & 202 fur bie freie Bewegung eines feften Spftems, welche immerbin auch für unsern jetigen Kall gultig bleiben, wenn man barin bie Wiberftande N und bie Reibungen fN einführt, in andere umzuwandeln, in welchen bie fortschreiten be Bewegung bes Berührungspunktes ober ber Berührungelinie unb bie brebenbe Bewegung bes Spftems um bie lestern beutlicher bervortritt.

Betrachten wir bazu insbesondere wieder den Fall, wo der Körper sich nur mit einem Buntte auf die Fläche stütt, weil sich der andere leicht auf diesen zurücksühren läßt, und bezeichnen wir die Coordinaten bes augenblicklichen Berührungspunktes am Ende der Zeit in Bezug auf ein unverrückbares Coordinatenspftem der x, y, z mit x,, y,, z,, legen durch diesen Punkt ein neues Coordinatenspstem der y, p, z, welches zu dem vorhergehenden parallel bleibt, und bezeichnen die

Coordinaten bes Mittelpunktes ber Maffe bes bewegten Körpers in Bezug auf basselbe mit X, B, so erhalben wir zuerst wieber fin die Coordinaten eines beliedigen Panttes im Shstem die Beziehungen:

$$x = x, +x$$
 , $y = y, +y$, $z = z, +x$, für die des Mittelpunktes der Maffe ebenso

$$\mathbf{x} = \mathbf{x}_1 + \mathbf{x}_2$$
, $\mathbf{y} = \mathbf{y}_1 + \mathbf{y}_2$, $\mathbf{z} = \mathbf{z}_1 + \mathbf{z}_2$, wozu noch bie weitern kommen

D.my = MR, D.my = MH, D.mz = MB, und bie Gleichungen (134) nehmen bamit und burch Ginführung bes normalen Wiberstandes N und der Reibung fN die Form an:

$$\left\{ \begin{array}{l} \boldsymbol{\mathcal{Z}} \cdot \mathbf{m} \; \frac{\mathrm{d}^2 \, \boldsymbol{x}_{,}}{\mathrm{d} \, t^2} + \mathbf{M} \; \frac{\mathrm{d}^2 \, \boldsymbol{\mathcal{Z}}}{\mathrm{d} \, t^2} = \boldsymbol{\mathcal{Z}} \, \mathbf{X} - \mathbf{N} \cos \lambda - f \, \mathbf{N} \cos l \; , \\ \\ \boldsymbol{\mathcal{Z}} \cdot \mathbf{m} \; \frac{\mathrm{d}^2 \, \mathbf{y}_{,}}{\mathrm{d} \, t^2} + \mathbf{M} \; \frac{\mathrm{d}^2 \, \boldsymbol{\mathcal{Y}}}{\mathrm{d} \, t^2} = \boldsymbol{\mathcal{Z}} \, \mathbf{Y} - \mathbf{N} \cos \mu - f \, \mathbf{N} \cos m \; , \\ \\ \boldsymbol{\mathcal{Z}} \cdot \mathbf{m} \; \frac{\mathrm{d}^2 \, \mathbf{z}_{,}}{\mathrm{d} \, t^2} + \mathbf{M} \; \frac{\mathrm{d}^2 \, \boldsymbol{\mathcal{Y}}}{\mathrm{d} \, t^2} = \boldsymbol{\mathcal{Z}} \, \mathbf{Z} - \mathbf{N} \cos \nu - f \, \mathbf{N} \cos n \; , \end{array} \right.$$

worin λ , μ , ν wie früher die Winkel zwischen den Coordinatenachsen und der durch den Berührungspunkt gezogenen Normalen zur festen Fläche und 1, m, n die Winkel zwischen denselben Achsen und der Tangente an der von- dem Berührungspunkte beschriebenen Curve bezaeichnen, so daß man hat

$$\cos \lambda \cos l + \cos \mu \cos m + \cos \nu \cos n = 0$$
.

Da aber bie Coordinaten x,, y,, z, einem bestimmten Bunkte bes Spftems angehören, so hat man auch

$$\boldsymbol{\varSigma}.m\,\frac{d^2x_{,'}}{dt^2} = M\frac{d^2x_{,'}}{dt^2} \;, \quad \boldsymbol{\varSigma}.m\,\frac{d^2y_{,'}}{dt^2} = M\frac{d^2y_{,'}}{dt^2} \;, \quad \boldsymbol{\varSigma}.m\,\frac{d^2z_{,'}}{dt^2} = M\,\frac{d^2z_{,'}}{dt^2} \;,$$

und die vorheigebenden Gleichungen laffen fich heßhalb auch unter die Form bringen:

Durch dieselben Substitutionen wird dann die erste der Gleichungen (135), nachdem darin die Kräfte N und fN eingeführt worden sind, zuerst in folgende umgewandelt:

$$\mathcal{Z} \cdot \mathbf{m} \left(\mathbf{g} \frac{\mathrm{d}^2 \mathbf{t}}{\mathrm{d} t^2} - \mathbf{y} \frac{\mathrm{d}^2 \mathbf{g}}{\mathrm{d} t^2} \right) + \mathbf{M} \left(\mathbf{g} \frac{\mathrm{d}^2 \mathbf{y}}{\mathrm{d} t^2} - \mathbf{y} \frac{\mathrm{d}^2 \mathbf{x}}{\mathrm{d} t^2} \right)$$

$$+ \mathbf{M} \left(\mathbf{x}, \frac{\mathrm{d}^2 \mathbf{g}}{\mathrm{d} t^2} - \mathbf{y}, \frac{\mathrm{d}^2 \mathbf{g}}{\mathrm{d} t^2} \right) + \mathbf{M} \left(\mathbf{x}, \frac{\mathrm{d}^2 \mathbf{y}}{\mathrm{d} t^2} - \mathbf{y}, \frac{\mathrm{d}^2 \mathbf{x}}{\mathrm{d} t^2} \right)$$

$$= \mathcal{Z} \left(\mathbf{g} \mathbf{Y} - \mathbf{t} \mathbf{y} \mathbf{X} \right) + \mathbf{x}, \mathcal{Z} \mathbf{Y} - \mathbf{y}, \mathcal{Z} \mathbf{X} - \mathbf{N} \left(\mathbf{x}, \cos \mu - \mathbf{y}, \cos \lambda \right)$$

$$\pm \mathbf{f} \mathbf{N} \left(\mathbf{x}, \cos \mu - \mathbf{y}, \cos \lambda \right)$$

und nimmt mit Berucksichtigung ber beiben ersten ber Gleichungen (147), wenn fie mit y, und x, multiplicirt worden find, die einfache Form:

$$\Sigma.m\left(\mathbf{z}\frac{d^2\mathbf{y}}{dt^2}-\mathbf{y}\frac{d^2\mathbf{z}}{dt^2}\right)=\Sigma(\mathbf{z}\mathbf{Y}-\mathbf{y}\mathbf{X})-\mathbf{M}\left(\mathbf{z}\frac{d^2\mathbf{y}}{dt^2}-\mathbf{y}\frac{d^2\mathbf{x}}{dt^2}\right)$$

$$\Sigma \cdot m \left(g \frac{d^{2} \mathfrak{H}}{d t^{2}} - \mathfrak{H} \frac{d^{2} \mathfrak{g}}{d t^{2}} \right) = M_{3} - M \left(\mathfrak{X} \frac{d^{2} \mathfrak{Y}}{d t^{2}} - \mathfrak{H} \frac{d^{2} \mathfrak{X}}{d t^{2}} \right)
\Sigma \cdot m \left(\mathfrak{F} \frac{d^{2} \mathfrak{F}}{d t^{2}} - \mathfrak{F} \frac{d^{2} \mathfrak{F}}{d t^{2}} \right) = M_{0} - M \left(\mathfrak{F} \frac{d^{2} \mathfrak{X}}{d t^{2}} - \mathfrak{F} \frac{d^{2} \mathfrak{F}}{d t^{2}} \right)
\Sigma \cdot m \left(\mathfrak{H} \frac{d^{2} \mathfrak{F}}{d t^{2}} - \mathfrak{F} \frac{d^{2} \mathfrak{H}}{d t^{2}} \right) = M_{z} - M \left(\mathfrak{F} \frac{d^{2} \mathfrak{X}}{d t^{2}} - \mathfrak{F} \frac{d^{2} \mathfrak{Y}}{d t^{2}} \right)$$
(148.

In biesen seichs Gleichungen (147) und (148), verbunden mit ben Gleichungen für die feste Fläche und die Begrenzungsstäche des auf ihr sich bewegenden Körpers, ist min die Auflösung unserer Aufgabe für alle Fälle enthalten; sie werden zeigen, ob unter gegebenen, oder unter welchen Verhältnissen die rechte Seite der Gleichungen (147) Rull wird oder die Glieder fin cosi, fin cosm, fin cosn ohne Rud-katt auf ihr Beichen größer werden, als die brei andern derfelben Gleichungsseite, und unter welchen Verhältnissen jene Glieder kleiner bieben als diese: In den Källen, wo das lehtere kattsindet, oder so

lange basselbe flattfindet, wird die mittels unserer letten Gleichungen fich ergebenbe Bewegung bes Mittelpunktes ber Daffe biefelbe fein, wie bie aus ben Gleichungen (143) und (144) folgende, wenn in biefen noch die Reibung im entsprechenden Sinne genommen eingeführt wird; so lange aber in ben Gleichungen (147) bie Componenten ber Reibung bie überwiegenben Rrafte finb, wirb bie burch bie Bleichungen (143) und (144) fich ergebende Auflösung fich we fentlich unterscheiben von ber aus unfern Bleichungen (147) und (148) folgenden, und nur die lettere die richtige fein, und es muß babei für ben anfänglichen Buftanb bes Spftems wohl unterfchieben und bestimmt festgestellt werben, ob ber Berührungspuntt selbst eine anfängliche gleitende Geschwindigkeit befitt In biefer Beziehung wird fich benn auch fur manche ober nicht. Källe bie Frage zur Entscheibung aufbrängen, ob und unter welchen Berhältniffen eine augenblickliche ober fehr turze Zeit wirkenbe Urfache für ben anfänglichen Buftanb bes Syftems bem anfänglichen Berührungspuntte eine fortichreitende, gleitende Geschwindigkeit ertheilen wird, ob g. B. einer auf horizontaler Gbene rubenben Rugel burch einen Stoß gleichzeitig eine gleitenbe und eine malgenbe Befdwinbiafeit ertheilt wird ober ob blos bie lettere. Wir werben auf diese Frage im folgenben Buche zurudtommen.

Endlich ift noch zu bemerken, daß für den Fall, wo sich ber Körper mit einer Spize auf eine Fläche stütt, wo also der Berührungspunkt unveränderlich ist, statt der Gleichungen (148) zur Bestimmung der brehenden Bewegung wieder andere, den Gleichungen (145) entsprechende angewendet werden können, indem man durch den Berührungspunkt ein neues Coordinatenspstem, dessen Achsen die Hauptachsen des bewegten Körpers für diesen Punkt sind, legt und die Lage des Mittelpunktes der Masse in Bezug auf diese letztern Achsen such , um auch die Momente:

$$M\left(\mathbf{X}\frac{d^2 y}{dt^2} - \mathbf{y}\frac{d^2 x}{dt^2}\right)$$
, u. f. f.

welche die Componenten der drehenden Wirkung einer Kraft F, vorstellen, die im Mittelpunkte der Nasse angreift und deren fördernde Componenten nach den festen Achsen durch $\frac{d^2x}{dt^2}$, $\frac{d^2y}{dt^2}$, $\frac{d^2y}{dt^2}$, $\frac{d^2y}{dt^2}$, ausgebrückt sind, welche also die Bewegung eines materiellen Punktes von der Masse M in derselben Weise zu ändern vermag, wie es bei der Bewegung des Berührungspunktes der Fall ist, in andere zu versetze

wandeln, beren Achsen mit ben neuen Coordinatenachsen zusammenfallen. Die Gleichungen (146) werben bann wieder bazu bienen, um die Lage bes neuen Coordinatenspstems in Bezug auf bas parallel fortschreitenbe in Function ber Zeit zu bestimmen.

Wenn sich ber Bewegte mit einer Schneibe ober Kante auf eine seine sebene stütt, so kann man für den Fall, wo diese Kante nur eine parallel fortschreitende Bewegung erhält, wie in §. 214 deren Endpunkte als eigentliche Berührungspunkte und benjenigen Punkt derselben als gemeinschaftlichen Anfangspunkt für das parallel fortschreitende und bas sich brehende Coordinatenspstem wählen, für welchen die Achsen des letztern, die Hauptachsen des Körpers für diesen Punkt, die einfachste Lage erhalten. Muß dagegen auch eine brehende Bewegung der Kante berücksichtigt werden, so ist es für die Momente der Reibung nicht mehr gleichzültig, wie sich der resultirende Druck längs der Kante verstheilt, und die Gleichungen (148) sind nicht mehr frei von den Kräften fN; es würde uns indessen hier zu weit führen, wenn wir auf diesen Fall näher eingehen wollten.

Für die Anwendung der vorhergehenden Grörterungen beschränke ich mich beshalb auch auf die Untersuchung der beiben in §. 215 bereits besprochenen einfachen Fälle, welche auch schon in den §§. 211 und 214 ohne Rücksicht auf Reibung betrachtet worden sind.

S. 217.

Rehmen wir zuerst ben homogenen parallelepipedischen Stab, welscher sich mit einer Kante auf eine horizontale Ebene stützt und burch sein Gewicht ohne anfängliche Geschwindigkeit auf dieselbe niederfällt. Diese seste horizontale Ebene sei die der xy und der xy, die Kante, mit welcher sich der Stad auf sie stützt, die Achse der x und in ihrer anfänglichen Lage die der x, ihr Mittelpunkt der Anfangspunkt für die x, y, z, die Achsen der positiven z und z seien im Sinne der Schwere oder abwärts gerichtet. Es genügen dann die beiden letzen der Gleichungen (147) und die britte der Gleichungen (148) zur Anslösung unserer Aufgabe; man hat für die erstern die Werthe:

$$\begin{split} \Sigma \, Y &= 0 \quad , \quad | \, \Sigma \, Z &= M g \; , \\ \mu &= \frac{1}{2} \, \pi \quad , \quad \nu &= 0 \quad , \quad m &= 0 \quad , \quad n &= \frac{1}{2} \, \pi \end{split}$$

und findet bamit für bie fortichreitenbe Bewegung bie Beziehungen:

$$\begin{cases} M \frac{d^2 y_{,}}{dt^2} = \pm f N - M \frac{d^2 y_{,}}{dt^2}, \\ M \frac{d^2 z_{,}}{dt^2} = M g - M \frac{d^2 y_{,}}{dt^2} - N. \end{cases}$$

Da aber ber Anfangspunkt ber x, y, z, besseichnet wurden, immer auch ber festen Gbene angehören muß, beren Gleichung z=0 ist, so hat man immer $z_*=0$ und $\frac{d^2z_*}{dt^2}=0$, und die lette ber vorstehenden Gleichungen gibt sofort wie früher als resultirenden Druck auf die Gbene

$$N = Mg - M\frac{d^2 B}{dt^2} = Mg - M\frac{d^2 Z}{dt^2}$$
,

ba offenbar immer auch 3=z ift. Wird biefer Werth bann in bie erste jener Gleichungen eingeführt, fo ergibt sich für die fortschreitende Bewegung der Berührungskante die einzige Gleichung:

a.)
$$\frac{d^2 y_1}{dt^2} = \pm f \left(g - \frac{d^2 3}{dt^2} \right) - \frac{d^2 3}{dt^2} ,$$

in welcher für f bas obere Zeichen genommen werden muß, so lange $\frac{d^2 V}{dt^2}$ positiv ist, bas untere bagegen, wenn bieses Aenberungsgesetz negativ wird, und welche zeigt, daß y, constant, die Rante also unverrückt bleibt, so-lange unabhängig vom Zeichen von f

$$f\left(g-\frac{d^23}{dt^2}\right) > \frac{d^23}{dt^2}.$$

Um aber diese Bedingung näher untersuchen zu können, muffen wir auch die Gleichung für die brehende Bewegung des Spstems aufstellen; dazu seien wieder k und l die Längen der zu der Ebene der hz parallelen Kanten des Stades, also $\mathbf{M} = \frac{1}{2} \mathbf{M} (\mathbf{l}^2 + \mathbf{k}^2) = \frac{1}{2} \mathbf{M} \mathbf{l}_*^2$ das Massemment desselben in Bezug auf die Berührungslinie oder die Achse der \mathbf{z} , und \mathbf{J} bezeichne den Winkel, welchen die durch den Schwerpunkt des Stades und die Mitte der untern Kante gezogene Gerade mit der Achse der negativen z macht; es ist dann

$$\begin{split} \mathcal{Z} \cdot \mathbf{m} \left(\mathfrak{h} \, \frac{d^2 \mathfrak{h}}{dt^2} - \mathfrak{z} \, \frac{d^2 \mathfrak{h}}{dt^2} \right) &= \, \mathfrak{M} \, \frac{d \mathfrak{p}}{dt} = \frac{1}{3} \, \mathfrak{M} \, 1,^2 \, \frac{d^2 \, \mathfrak{h}}{dt^2} \, \, , \\ \mathfrak{B} = &-\frac{1}{2} \, 1, \cos \vartheta \qquad , \qquad \mathfrak{Y} = \frac{1}{2} \, 1, \sin \vartheta \, \, , \\ \frac{d^2 \mathfrak{B}}{dt^2} = & \, \frac{1}{2} \, I, \left[\cos \vartheta \left(\frac{d\vartheta}{dt} \right)^2 + \sin \vartheta \, \frac{d^2 \vartheta}{dt^2} \right], \, \frac{d^2 \mathfrak{Y}}{dt^2} = & \, \frac{1}{2} \, I, \left[\cos \vartheta \, \frac{d^2 \vartheta}{dt^2} - \sin \vartheta \left(\frac{d\vartheta}{dt} \right)^2 \right] \\ \mathfrak{M}_r = \, \mathfrak{M} \, \mathfrak{g} \, \mathfrak{Y} = & \, \frac{1}{2} \, \mathfrak{M} \, \mathfrak{g} \, I, \sin \vartheta \, \, , \end{split}$$

und die britte ber Gleichungen (148) wird damit

$$, \frac{1}{3}l_{\gamma}\frac{\mathrm{d}^{2}\vartheta}{\mathrm{d}t^{2}} = \frac{1}{2}g\sin\vartheta - \frac{1}{2}\frac{\mathrm{d}^{2}y_{\gamma}}{\mathrm{d}t^{2}}\cos\vartheta; \qquad (c.$$

fie kommt aber, so lange die Bebingung (b) besteht, auf die einfache:

$$1, \frac{\mathrm{d}^2\,\vartheta}{\mathrm{d}\,t^2} = \frac{3}{2}\,\mathrm{g}\,\sin\,\vartheta$$

zurud, welche mit der in § 179 für die Bewegung eines schweren Körpers um eine feste Achse abgeleiteten übereinstimmt, und deren erstes Integral wie dort den Ausbruck gibt:

$$1, \left(\frac{\mathrm{d}\,\vartheta}{\mathrm{d}\,t}\right)^2 = 3\,\mathrm{g}\,(\cos\vartheta_0 - \cos\vartheta) \;. \tag{d.}$$

Für das Ende biefer um die untere Kante wie um eine feste Achse statissindenden Bewegung hat man vormöge der Bedingung (b) die Gleichung:

 $fg-f\frac{d^23}{dt^2}-\frac{d^23}{dt^2}=0$

ober mit den obigen Werthen von $\frac{d^2 B}{dt^2}$ und $\frac{d^2 V}{dt^2}$

$$2fg - l, \frac{d^2 \vartheta}{dt^2} (f \sin \vartheta + \cos \vartheta) - l, \left(\frac{d \vartheta}{dt}\right)^2 (f \cos \vartheta - \sin \vartheta) = 0.$$

Eliminirt man dann die Factoren 1, $\frac{d^2 \cdot 9}{dt^2}$ und 1, $\left(\frac{d \cdot 9}{dt}\right)^2$ mittels ber Gleichungen (c) und (d), so folgt die Bebingung:

41-3 sin 9 (l'sin 9+cos9)-6 (cos9-cos9) (l'cos9-sin9)=0, (e. mittels welcher ber Winkel 9 bestimmt werben kann, für ben bie genannte Bewegung ihr Enbe erreich. Imachst wied man fich aber

burch dieselbe davon überzeugen, ob im Anfange der Bewegung die Berhältnisse von \mathcal{P}_0 und f der Art sind, daß kein Ausgleiten der Berührungskante stattsindet. Seht man nämlich $\mathcal{P} = \mathcal{P}_0$, so wird die Bebingung (e) einfach

$$f(4-3\sin^2\theta_0)=3\sin\theta_0\cos\theta_0$$

ober

h.)
$$f = \frac{3 \sin \theta_0 \cos \theta_0}{4 - 3 \sin^2 \theta_0} = \frac{3 \sin \theta_0 \cos \theta_0}{1 + 3 \cos^2 \theta_0};$$

b. h. es muß f größer sein als bieser Werth, wenn für ben Anfang ber Bewegung die Gleichung (d) Anwendung sinden soll. Man sieht leicht daraus, daß f sehr klein sein darf, wenn \mathcal{I}_0 nahe an Rull oder nahe an $\frac{1}{4}\pi$ liegt, daß es also einen größten Werth für f gibt, wenn man \mathcal{I}_0 von 0 bis $\frac{1}{4}\pi$ wachsen läßt, und zwar sindet man leicht als entsprechende Werthe von $\cos \mathcal{I}_0$ und $\sin \mathcal{I}_0$

$$\cos\vartheta_0=\sqrt{\frac{1}{5}}\quad,\qquad \sin\vartheta_0=\sqrt{\frac{4}{5}}\;,$$

womit fich 30 = 63° 26', und bann ale größter Werth von f

$$f=\frac{3}{4}$$

berechnet. Für $\mathfrak{I}_0=30^\circ$ hat man nur f=0,3997 ober nahe 0,4. Der größte Werth, welchen \mathfrak{I}_0 und \mathfrak{I} erhalten kann, ift are $\cos\frac{k}{l_*}=arc\, tang\, \frac{l}{k}$, also niemals $\frac{1}{2}\pi$; führen wir aber einfach $\mathfrak{I}=\frac{1}{2}\pi$, $\cos\mathfrak{I}=0$ in die Bedingung (e) ein, so erhalten wir die Bedingung:

welche durch das Zeichen von f andeutet, daß wenn die drehende Bewegung um die untere Kante die zu einem von $\frac{1}{4}\pi$ nicht mehr sehr entfernten Werthe von \Im reicht, das Aenderungsgeset $\frac{d^2 \Im}{dt^2}$ negativ wird, indem nun der durch die Bewegung um jene Achse hervorgerusene dynamische Druck auf dieselbe übewiegt. Führt man nämlich in den obigen Werth von $\frac{d^2 \Im}{dt^2}$ in Function von \Im die Werthe für $\frac{d^2 \Im}{dt^2}$

und $\left(\frac{d\,\vartheta}{d\,t}\right)^2$ aus den Gleichungen (c) und (d) ein, so findet man, daß man für das genannte Aenderungsgeset, also auch für den hori=zontalen Druck auf die Kante den Werth Rull erhält, wenn

$$\cos\vartheta = \frac{2}{3}\cos\vartheta_0$$

geworben ift, daß bemnach bieser Druck für ein noch größeres 9 bas Zeichen ändert und positiv wird und baher ber untern Kante noch zulett eine im Sinne ber positiven y gerichtete Bewegung ertheilt, wostei die Reibung natürlich im Sinne ber negativen y genommen wersben muß.

Die Bebingungsgleichung (e) ist in Bezug auf cos I vom vierten Grabe und läßt beshalb keine einfache allgemeine Auflösung zu; löst man sie baher in Bezug auf f auf, wodurch man

$$f = 3 \sin \vartheta \frac{3 \cos \vartheta - 2 \cos \vartheta_0}{1 + 3 \cos \vartheta (3 \cos \vartheta - 2 \cos \vartheta_0)}$$

erhält, so überzeugt man sich leicht, baß es für f wieder einen größten Werth gibt, baß also für den Fall, wo f größer ist als dieser größte Werth, die vorherbesprochene drehende Bewegung fortdauert, die $\frac{d^2 \mathcal{D}}{dt^2}$ Rull geworden ist und mit f das Zeichen wechselt, und die zu jenem Werthe von I, durch welchen die Gleichung:

$$(1+9\cos^2\vartheta-6\cos\vartheta\cos\vartheta_0)$$
 $f=3\sin\vartheta(2\cos\vartheta_0-3\cos\vartheta)$

befriedigt wird. Diese Verhältnisse übersieht man am besten und bestimmt auch in jedem einzelnen Falle den Grenzwerth von I für die erste Annäherung am leichtesten, wenn man die Werthe von f für versschiedene Werthe von I berechnet und dieselben auch constructiv als Ordinaten einer Eurve darstellt, dern Abscissen die entsprechenden Werthe von I sind. In Fig. 111 if eine solche Eurve für den Fall, wo I wischen 30° ist, für die Werthe won I zwischen 30° und 60° gezeichnet; die Einheit für die I, in Seragesimal-Graden ausgebrückt, ist 1 ist, für die sagegen 5. Man hat für diesen Fall solgende Kabelle entsprechender Werthe von I und k.

| Für 9 = | 300 | wirb . | f = + | 0,400 |
|---------|---------|--------|--------------|---------|
| = | 35 | | = | 0,449 |
| | 40 | | == | 0,474 |
| . = | 41 | | = | 0,475 |
| = | 45 | | . = | 0,452 |
| = | 50 | | = | 0,327 |
| | 540 44' | | = | 0,000 |
| == | 60 | | = · — | . 0,925 |
| = | 65 | | = | 3,067 |
| - | 76 | | = | 10,862 |
| - | 90 | | === | 5,196. |

Man fleht aus biefer Tabelle und ber Figur 111, daß wenn ber Reibungecoeffizient f zwifchen 0,4 und bem Maximum 0,475 liegt, bie einfache brebende Bewegung um bie untere Kante zwifchen 9 = 30° und 9 = 41° enbigt; ift bagegen f größer als 0,475, so enbigt biese Bewegung erst zwischen etwa 9 = 58°2' und 9 = 76°, wo bie negativen f einen größten Werth erhalten, und man muß baber in biefem Falle f negativ nehmen, um ben entsprechenden Grengwerth von 9 zu erhalten. Im erften Falle, fo lange f < 0,475, folgt auf jene einfache brebenbe Bewegung ein Rudwartsausgleiten ber untern Rante, im ametten galle bagegen, wo f > 0,475, folgt jener erften Bewegung eine vorwarts eilende von fehr furger Dauer, und nur wenn f größer ware als bas negative Maximum 10,862, konnte ber Mittelpuntt bes Stabes fich bis zu Enbe in einem Rreisbogen bewegen, ober es mußte ber Werth von 9, wenn ber Stab auf ber horizontalen Ebene aufliegt, viel fleiner als 760, und bann f wenigstens ber biefem 9 in ber Figur entsprechenben Orbinate gleich fein.

§ 218.

Rach ben vorhergehenden Errterungen können wir nun bie Untersfuchung ber Bewegung unseres Stabes weiter verfolgen.

Wenn f größer ist als ber ius ber Bebingungsgleichung (h) sich ergebenbe Werth, in welchem Kille bie untere Kante im Anfang ber Bewegung unverrückt bleibt und ber Schwerpunkt sich in einem Kreisbogen bewegt, und wenn ber Wittel I, bestimmt worben, mit welchem biese Bewegung aufhört, so erhilt man die Winkelgeschwindigkeit o.

für das Ende biefer Bewegung burch bie Gleichung (d) unter ber Form:

$$\varphi_{i} = \sqrt{\frac{3g}{1}(\cos\theta_{0} - \cos\theta_{i})},$$

leitet baraus die Componenten V, und V, ber förbernben Geschwindigkeit bes Schwerpunktes ab und berechnet die Dauer t, dieser Bewegung durch die Auflösung bes aus berselben Gleichung folgenden Integrals:

$$t_{i} = \sqrt{\frac{1}{3g}} \int_{\vartheta_{0}}^{\vartheta_{i}} \cdot \frac{1}{\sqrt{\cos\vartheta_{0} - \cos\vartheta}},$$

welches bis auf das Zeichen mit bem in §. 179 abgeleiteten überein= stimmt. Endlich hat man für die Lage des Schwerpunktes am Ende biefer Bewegung

$$\mathbf{X}_{i} = \mathbf{S}_{i} = \frac{1}{2} \mathbf{1}_{i} \sin \theta_{i}$$
, $\mathbf{Z}_{i} = \mathbf{S}_{i} = \frac{1}{2} \mathbf{1}_{i} \cos \theta_{i}$.

Für den zweiten Theil der Bewegung und in den Fällen, wo kelleiner ist als der obengenannte Werth, mussen für die ganze Bewegung die Gleichungen (a) und (c) angewendet werden. Dazu brückt man den Factor $\frac{d^2y}{dt^2}$ in der letztern mittels der erstern und den Werthen von $\frac{d^2y}{dt^2}$ und $\frac{d^2y}{dt^2}$ in Function von $\mathcal F$ aus und gibt jener badurch die Form:

$$(4-3\cos^2 9-3 \sin 9 \cos 9') \frac{d^2 9}{dt^2}$$

$$+3(\sin\vartheta\cos\vartheta-f\cos^2\vartheta)\left(\frac{l\vartheta}{dt}\right)^2=6\frac{g}{l}(\sin\vartheta-f\cos\vartheta),$$

ober indem man figtt; $\frac{d\,\vartheta}{d\,t}$ die Winklgeschwindigkeit φ einführt und $12\,\frac{g}{l}$ durch β bezeichnet,

$$(4-3\cos^2\theta-3\sin\theta\cos\theta)\frac{\mathrm{d}\cdot\varphi^2}{\mathrm{d}\theta}$$

$$+6(\sin\theta\cos\theta-6\cos^2\theta)\varphi=\beta(\sin\theta-6\cos\theta)$$

$$37*$$

Diese wenig einfache Gleichung kann baburch für die Integration vorsbereitet werden, daß man in ähnlicher Weise wie in §. 156 für φ^2 zwei willkürliche Functionen u und w einführt und über diese so versfügt, daß die Gleichung auf eine mit zwei Glebern zurücktommt. Gibt man nämlich unserer Gleichung die allgemeine Form:

$$A\frac{d\cdot \varphi^2}{d\vartheta} + B\varphi^2 = C$$

und fest nun

$$\mathbf{A}\,\boldsymbol{\varphi}^2 = \mathbf{u}\,\mathbf{w} \;,$$

woburch man als Aenberungsgeset in Bezug auf 9

$$A\frac{d \cdot \varphi^2}{d \cdot \vartheta} = u\frac{d w}{d \cdot \vartheta} + w\frac{d u}{d \cdot \vartheta} - \varphi^2 \frac{d A}{d \cdot \vartheta}$$

erhalt, fo wirb bamit unfere Gleichung zuerft

$$u\frac{dw}{d\vartheta} + w\frac{du}{d\vartheta} + \left(B - \frac{dA}{d\vartheta}\right)\frac{uw}{A} = C$$

und tommt bann, wenn man

1.)
$$\frac{d\mathbf{w}}{d\vartheta} + \left(\mathbf{B} - \frac{d\mathbf{A}}{d\vartheta}\right) \frac{\mathbf{w}}{\mathbf{A}} = 0$$

fest, auf bie beiben Blieber:

$$w \frac{du}{d\theta} = C$$

zurück. Für unsern Fall, wo man hat

$$\frac{\mathrm{d}\,\mathbf{A}}{\mathrm{d}\,\vartheta} = 6\sin\vartheta\cos\vartheta + 3\sin^2\vartheta - 3f\cos^2\vartheta\;,$$

wirb bie Bebingungegleichung (i)

$$\frac{dw}{d\vartheta} = w \frac{3f}{4 - 3\cos^2\vartheta - 3f\sin\vartheta\cos\vartheta} = w \frac{3f(1 + lang^2\vartheta)}{1 + 3f \log\vartheta + 4 \log^2\vartheta}$$

ober wenn man tang $\theta = t$, $1 + tang^2 \theta = \frac{\mathrm{d}t}{\mathrm{d}\theta}$ fest,

$$\frac{\mathrm{d}\,\mathbf{w}}{\mathrm{d}\,t} = \mathbf{w} \frac{3\mathbf{f}}{1 - 3\mathbf{f}\,t + 4\,t^2} \,.$$

2

ï

$$1-3ft+4t^{2}=(2t-1)^{2},$$

$$\Delta \cdot \log n \, w = \Delta \cdot -\frac{2}{2t-1}, \quad w = e^{-\frac{2}{2t-1}},$$

von tang 9 ober t nabe = 2 ift, hat man

indem man beibe Seiten des unbestimmten Integrals mit einander Rull werben läßt, also w=1 nimmt, wenn $t=\infty$, $\vartheta=\frac{1}{4}\pi$ wird. Wan wird dann keinen sehr großen Fehler begehen, wenn man für die erste Annäherung in der Reihe:

$$\frac{2}{2t-1} = \frac{1}{t} + \frac{1}{2t^2} + \frac{1}{4t^3} + \text{etc.}$$

$$= \cot \vartheta \left(1 + \frac{1}{2} \cot \vartheta + \frac{1}{4} \cot^2 \vartheta + \text{etc.} \right)$$

für cot I außerhalb ber Klammer $4\pi - 9$ fest und bann innerhalb ber Klammer ben größten Werth & nimmt, wodurch fich ber Exponent

$$\frac{2}{2t-1} = \frac{4}{3} \left(\frac{1}{2} \pi - \vartheta \right) = \frac{2}{3} (\pi - 2\vartheta)$$

ergibt. Damit hat man bann weiter

$$\frac{\mathrm{d}\,\mathbf{u}}{\mathrm{d}\,\vartheta} = \beta \left(\sin\vartheta - \frac{4}{3}\cos\vartheta\right) \mathbf{e}^{\frac{1}{3}(\pi - 2\vartheta)}$$

und zieht baraus burch Integration ben einfachen Ausbruck:

$$\Delta u = \beta \Delta \cdot \cos \left\{ e^{\frac{1}{2}(\pi - 2\vartheta)} \right\},$$

vber wenn man ben Werth von u, welcher bem anfänglichen Werthe 3, von 9 entspeicht, mit u, bezeichnet,

$$\mathbf{u} = \mathbf{u}_{i} + \beta \left(\cos\vartheta \mathbf{e}^{\frac{1}{2}(\pi - 2\vartheta)} - \cos\vartheta_{i} \mathbf{e}^{\frac{1}{2}(\pi - 2\vartheta_{i})}\right)$$

Damit finbet man fobann

$$\varphi^2 = \frac{\mathbf{u} \, \mathbf{w}}{\mathbf{A}} = \frac{1}{\mathbf{A}} \left[\mathbf{u}, \mathbf{e}^{\frac{1}{2}(2\vartheta - n)} + \beta \left(\cos \vartheta - \cos \vartheta, \mathbf{e}^{\frac{1}{2}(\vartheta - \vartheta_{s})} \right) \right],$$

alfo auch zur Bestimmung von u, bie Gleichung:

$$\varphi_i^2 = \frac{1}{\Lambda_i} u_i e^{\frac{1}{8}(2\vartheta_i - \pi)},$$

worin zur Abkürzung A, den Werth von A für 9 = 9, vorstellt und worans

$$\mathbf{u}_{n} = \mathbf{A}_{n} \boldsymbol{\varphi}_{n}^{2} \boldsymbol{\bullet}^{\frac{1}{3}(n-2\vartheta_{n})}$$

folgt, so bağ man nun für φ^2 ben Werth erhält:

$$\varphi^2 = \left(\frac{\mathrm{d}\,\vartheta}{\mathrm{d}\,t}\right)^2 = \frac{1}{\Lambda} \left[(\Lambda, \varphi,^2 - \beta \cos \vartheta,) \, \mathrm{e}^{\frac{4}{3}(\vartheta - \vartheta,)} + \beta \cos \vartheta \right] \, .$$

Die endliche Lösung der Aufgabe hängt bemnach noch von der angenäherten Bestimmung des Werthes von t in diesem zweiten Theile der Bewegung ab oder von der Berechnung des Integrales:

$$t = \int_{\Phi_{i}}^{\Phi} \left[\frac{A}{(A, \varphi_{i}^{2} - \beta \cos \theta_{i}) e^{\frac{1}{2}(\theta - \theta_{i})} + \beta \cos \theta} \right]^{\frac{1}{2}}.$$

Wenn bieses gesunden ist, so zieht man aus der Gleichung (a), indem man darin y, + B wieder durch W ersett, so daß sie der mittleren der Gleichungen (143) entspricht, und beachtet, daß in unserm jetzigen Falle f negativ zu nehmen ist, zuerst

$$\ddot{\mathbf{V}} = \ddot{\mathbf{V}}, + f(\ddot{\mathbf{V}} - \ddot{\mathbf{V}},) - fgt$$

und burch eine zweite Sutegration folgt

$$\mathbf{Y} = \mathbf{Y}_{i} + f(\mathbf{Z} - \mathbf{Z}_{i}) + (\mathbf{V}_{i} - f\mathbf{V}_{i}) t - \frac{1}{2} fg t^{2}$$

wobei noch zu beachten ift, baß man immer hat

$$\mathbf{z} = -\frac{1}{2}\mathbf{1},\cos\vartheta$$

Durch biefe Gleichungen ist die Lage des Schwerpunktes für ein gegebenes I bestimmt, wenn man zuvor für dasselbe I ben Werth von terechnet hat.

Wenn f ziemlich klein ist und die Bewegung des Stades sogleich mit einem Ausgleiten der Berührungskante beginnt, so kaun man für eine angenäherte Lösung der Aufgabe in den mit A und B bezeichneten Vactoren in der Gleichung (k) die Glieder 3 f sin I cos I und f cos I vernachlässigen, wodurch man aus der Gleichung (1)

$$B - \frac{dA}{dt} = 0 , \quad \textit{logn} w = 0 , \quad \textit{w} = 1$$

finbet, und bie Gleichung (m) gibt bann einfach

$$u = \beta (\cos \theta - \cos \theta_0 + f \sin \theta - f \sin \theta_0)$$

ba im jesigen Falle φ_0^2 und bemnach auch uo Null ist. Man zieht baraus

$$\varphi^{2} = \left(\frac{\mathrm{d}\,\vartheta}{\mathrm{d}\,\mathrm{t}}\right)^{2} = \frac{\mathrm{u}}{\mathrm{A}} = \beta \frac{\cos\vartheta - \cos\vartheta_{0} + \mathrm{f}\left(\sin\vartheta - \sin\vartheta_{0}\right)}{4 - 3\cos^{2}\vartheta}$$

und erhalt fo für bie Beit t bas Integral:

$$t = \frac{1}{\sqrt{\beta}} \int_{\vartheta_0}^{\vartheta} \cdot \sqrt{\frac{4 - 3\cos^2 \vartheta}{\cos \vartheta - \cos \vartheta_0 + f(\sin \vartheta - \sin \vartheta_0)}},$$

welches mit dem am Ende bes §. 214 bargestellten übereinstimmt, wenn man f=0 sett und für β seinen Werth $12\frac{g}{l}$ einführt.

Wenn man dann daburch t in Function von I berechnet hat, so gibt nun, da f positiv, Vo und V, Rull ift, die Gleichung (a) ben Ausbruck:

$$\mathbf{Y} = \mathbf{Y}_0 + \frac{1}{2} fg \mathbf{I} - f(\mathbf{Z} - \mathbf{Z}_0) ,$$

burch welchen für ein gegebenes 9 ober s wieder die Lage der Hori= zontal=Projection des Schwerpunktet bestimmt wird.

S. 219.

Ginfachere und vollständigere Ergebniffe bietet die Untersuchung ber Bewegung einer Rugel ober eines Cylinders auf einer geneigten Chene. *)

Diese Ebene nehme ich als Sbene ber xy und lege die ber xz burch ben anfänglichen Ort bes Schwerpunktes, welcher zugleich in der Achse ber z liegen soll, und durch die Richtung der Schwere, so daß die Achse der x zu der von dem Schwerpunkte beschriebenen Bahn parallel ist, wenn diesem, wie ich voraussetze, keine oder nur eine zu derselben Achse parallele anfängliche Geschwindigkeit ertheilt wird. Die Achse der positiven z sei aufwärts gerichtet und a der kleinste Winkel, den diese Achse, die Normale zur Ebene, mit der Richtung der Schwere bildet; man hat dann für die erste und dritte der Gleichungen (147), welche bei den gemachten Voraussetzungen für unsere Aufgabe hinreichen, die Werthe:

$$\Sigma X = Mg \sin \alpha$$
, $\Sigma Z = -Mg \cos \alpha$, $\cos \lambda = 0$, $\cos \lambda = 1$, $\cos \nu = -1$, $\cos n = 0$,

und bie genannten Bleichungen nehmen bamit bie Form an:

p.)
$$\begin{cases} M \frac{d^3 x}{d t^2} = M g \sin \alpha - M \frac{d^2 x}{d t^2} \pm f N, \\ M \frac{d^2 z}{d t^2} = N - M g \cos \alpha - M \frac{d^2 x}{d t^2}. \end{cases}$$

Wan hat ferner, wie leicht zu sehen ift, am Ende der Zeit t immer x=0, x=r, wenn r der Halbmesser des die seste Gene berührenden verticalen Kreisschnittes ist; man darf aber daraus noch nicht schließen, daß man deßwegen auch $\frac{d^2x}{dt^2}=0$ und $\frac{d^2x}{dt^2}=0$ sehen könne; denn in dem sehigen Falle ist der Berührungspunkt veränderlich, und die Aenderungsgesetze $\frac{d^2x}{dt^2}$ und $\frac{d^2x}{dt^2}$ drücken die Aenderung der Geschwindigkeiten $\frac{dx}{dt}$ und $\frac{dx}{dt}$ des Schwerpunktes in Bezug auf den

^{*)} Statt einer Augel ober eines Chlmbers fann auch jeber-anbere Umbrehungs, torper genommen werben, welcher so beschaffen ift, baß seine Achse eine hertzontale Lage behalt, wenn er auf eine hortzontale Ebene frei aufgelegt wird, und unter ber Boranssehung, daß auch auf der geneigten Ebene der Achse am Aufange ber Bewegung eine hortzontale Lage gegeben wird.

bestimmten Kunkt bes Körpers aus, beffen Coordinaten am Ende ber Zeit t x,, y,, z, sind, und welcher im solgenden Augenblicke nicht mehr Berührungspunkt ist. Um bemnach zu sinden, was jene Aenderungsgesehe in unserm Falle werden, benten wir uns den Berührungspunkt einen Augenblick als einen sesten Punkt und den Körper um diesen in Bewegung begriffen; sei dann I wieder der Winkel, welchen der durch diesen Punkt gezogene Durchmesser am Ende der Zeit t mit der Achse der z bildet, so daß man allgemein hat

$$\mathcal{Z} = r \sin \vartheta \quad , \quad \mathcal{Z} = r \cos \vartheta ,
\frac{d\mathcal{Z}}{dt} = r \cos \vartheta \frac{d\vartheta}{dt} \quad , \quad \frac{d\mathcal{Z}}{dt} = -r \sin \vartheta \frac{d\vartheta}{dt} .$$

Am Enbe ber Zeit t ift aber 9 jebesmal Rull; man hat baher immer

$$\frac{dx}{dt} = r\frac{d\theta}{dt} = r\varphi \quad , \quad \frac{dx}{dt} = 0$$

und findet bemnach in unserm Falle die Werthe:

$$\frac{d^2\mathcal{R}}{dt^2} = r\frac{d^2\vartheta}{dt^2} = r\frac{d\varphi}{dt} \quad , \qquad \frac{d^2\vartheta}{dt^2} = 0 \; ,$$

worin φ nun die Winkelgeschwindigkeit des Systems um eine durch ben augenblicklichen Berührungspunkt gelegte horizontale Achse bebeutet. Endlich gehört dieser Berührungspunkt immer der festen Gbene der xy an; man hat daher auch immer

$$\frac{\mathrm{d}^2\mathbf{z}_{\prime}}{\mathrm{d}\,\mathbf{t}^2}=0\ ,$$

und bie zweite ber Gleichungen (p) wird einfach

$$N = Mg \cos \alpha$$
.

Damit und mit dem obigen Werthe von $\frac{d^2 \mathcal{R}}{d t^2}$ nimmt die erste die Form an:

$$\frac{d^2 x_i}{dt^2} = g(\sin \alpha - t\cos \alpha) - r \frac{d\varphi}{dt} \qquad (q.$$

4 I

und gibt burch die erfte Integration, wenn man die fördernde Geschwindigkeit $\frac{dx}{dt}$ bes Berührungspunkes in Bezug auf die festen Coorbinatenachsen ober die gleitende Geschwindigkeit des Mittelpunktes mit u und die fördernde relative Geschwindigkeit $\frac{dx}{dt} = r\varphi$ des lettern

in Bezug auf ben Berührungspunkt ober seine wälzende Geschwindigkeit mit w, die anfänglichen Werthe biefer Beränderlichen mit u. und w. bezeichnet,

r.)
$$u = u_0 + gt(\sin \alpha - f\cos \alpha) - (w - w_0).$$

Die zweite ber Gleichungen (148) brudt bie brebende Bewegung um die durch den augenblicklichen Berührungspunkt gelegte horizontale Achse der p aus; für unsern Fall wird dieselbe

$$\mathfrak{B}\frac{\mathrm{d}\mathfrak{q}}{\mathrm{d}t}=\mathrm{Mrg}\sin\alpha-\mathrm{Mr}\,\frac{\mathrm{d}^2x_{,}}{\mathrm{d}t^2}\;,$$

ober wenn man bas Massemoment **B** in Bezug auf jene Achse durch $M(k^2+r^2)$ bezeichnet, so baß Mk^2 bas Massemoment in Bezug auf die parallele geometrische Achse des Körpers vorstellt, und beachtet, daß in unserm Falle $q=\varphi$ ist, einsacher

s.)
$$(k^2 + r^2) \frac{d\varphi}{dt} = rg \sin \alpha - r \frac{du}{dt} .$$

Man zieht baraus burch einmalige Integration die Gleichung:

t.)
$$w - w_0 = \frac{r^2}{k^2 + r^2} (gt \sin \alpha + u_0 - u);$$

man muß sich aber wohl huten, hier die Differenz u — uo mittels ber Gleichung (r) eliminiren zu wollen; man muß vielmehr wieber zuvor die Fälle unterscheiben, für welche in der Gleichung (q) die fördernde Wirtung ber Reibung kleiner ober größer ift als die der andern Kräfte. Die Grenze dieser Fälle wird durch die Bedingungsgleichung:

g sin
$$\alpha - r \frac{d\varphi}{dt} - fg \cos \alpha = 0$$
,

ober wenn man burch Glimination von du aus ben Gleichungen (q)

und (s) ben Werth von $r \frac{\mathrm{d} \, \phi}{\mathrm{d} \, t} = \frac{\mathrm{r}^2}{\mathrm{k}^2} \, \mathrm{fg} \, \cos \alpha$ bestimmt und einführt,

u.)
$$\sin \alpha - \frac{k^2 + r^2}{k!} f \cos \alpha = 0.$$

Für die homogene Rugel z. B. ift k2 = 2 r2, für den homogenen Cylinder k2 = 2 r2; für die erstere hat man also, um die betreffenden Falle zu unterscheiden, die Bedingung:

$$\sin\alpha - \frac{7}{2} f \cos\alpha = 0$$

für ben zweiten Korper bagegen wird fie

$$\sin \alpha - 3f \cos \alpha = 0$$
.

Sobald man nämlich weiß, daß

$$\sin\alpha>\frac{k^2+r^2}{k^2}f\cos\alpha\quad\text{obs.}\quad tang\,\alpha>\frac{k^2+r^2}{k^2}f\ ,$$

fo kann man unbebenklich in ben Gleichungen (q) und (s) ober (r) und (t) bie Eliminationen vornehmen und sie baburch auf bie ben Gleichungen (143) und (144) entsprechende Form bringen; man sindet so aus (q) und (r)

$$\frac{d^2 \mathbf{x}}{dt^2} + \frac{d^2 \mathbf{X}}{dt^2} = \frac{d^2 \mathbf{X}}{dt^2} = g(\sin \alpha - f \cos \alpha)$$

$$\mathbf{u} + \mathbf{w} = \mathbf{v} = \mathbf{v}_0 + gt(\sin \alpha - f \cos \alpha)$$

und schließt baraus, baß in biesem Falle die Geschwindigkeit des Mittelpunktes der Masse dieselbe ist, wie bei einem gleitenden Körper unter sonst gleichen Umständen; man sindet aber ferner aus (s) und (t) wie oben

$$r \frac{d\varphi}{dt} = \frac{dw}{dt} = \frac{r^2}{k^2} fg \cos \alpha$$

$$w = w_0 + \frac{r^2}{k^2} fg t \cos \alpha$$

und bamit aus (q) und (r) wieber

$$u = u_0 + gt\left(\sin\alpha - \frac{k^2 + r^2}{k^2}f\cos\alpha\right), \qquad (v.$$

und biefe Ausbrude lehren ben Antheil fennen, welchen bie gleitenbe Geschwindigkeit, und ben, welchen bie malgenbe Bewegung an ber

gangen Geschwindigkeit V des Mittelpunktes hat; es ist bann auch nicht schwet, barans abzuleiten, welcher Theil des beschriebenen Weges von dem Körper mit gleitender, und welcher mit walzender Bewegung zu= rückgelegt wird.

In benjenigen Fallen bagegen, in welchen

$$|any| \alpha < \frac{k! + r^2}{k^2} f,$$

muffen bie Gleichungen (r) und (t) angewendet werben, und es ift bann wieber in Betreff ber anfänglichen Geschwindigkeit wohl zu unters

scheiben, wie groß bie anfängliche gleitenbe Gefcwindigteit bes Berührungspunttes und wie groß bie anfängliche Geschwindigteit ber malgenben Bewegung ift.

Wenn ber Körper seine Bewegung ohne anfängliche gleitende Geschwindigkeit beginnt, fo hat man immer

$$\mathbf{u} = 0$$
 , $\mathbf{v} = \mathbf{w}$,

und bie Gleichung (t) gibt einfach

$$\overset{1}{V} = W = W_0 + \frac{r^2}{k^2 + r^2} gt \sin \alpha .$$

So hat man für eine Rugel, welche ohne alle anfängliche Geschwinbigkeit auf einer so geneigten Ebene herabrollt, baß tang $\alpha < \frac{1}{2}$ f ift, für die Geschwindigkeit bes Mittelpunktes die Gleichung:

$$\ddot{\mathbf{V}} = \frac{5}{7} \mathbf{g} t \sin \alpha$$

für die eines Chlinders bagegen, so lange tang $\alpha < 3$ f ift,

$$\ddot{V} = \frac{2}{3} \operatorname{gt} \sin \alpha$$
.

Befitt ber Körper bagegen eine anfängliche gleitende Geschwindigkeit u, , so wird biefe nach ber Gleichung:

$$u = u_0 - gt\left(\frac{k^2 + r^2}{k^2}f\cos\alpha - \sin\alpha\right)$$

fortwährend abnehmen, nach ber Beit

$$t_{i} = \frac{u_{0}}{g\left(\frac{k^{2} + r^{2}}{k^{2}}f\cos\alpha - \sin\alpha\right)}$$

Rull geworben fein und von ba an Anll bleiben. Es beginni also mit biesem Zeitpuntte bie einfache walzende Bewegung, für welche man nun bie Gleichung:

$$w = w_i + \frac{r^2}{k^2 + r^2}g(t - t_i) \sin \alpha$$

erhalt, worin w, die malgende Geschwindigkeit bedeutet, die fich ber Körper in der Zeit t, erworben lat, und fitr welche man

$$w_{1} = w_{0} + u_{0} \frac{r^{2} f \cos \alpha}{(k^{2} + r^{2}) f \cos \alpha - k^{2} \sin \alpha}$$

findet, wenn man in die Gleichung:

$$w = w_0 + \frac{r^2}{k^2} fgt \cos \alpha ,$$

welche bis zur Beit t, gultig bleibt, ben obigen Werth von t, für t einführt.

Bu ben Fallen, in welchen

lang
$$\alpha < \frac{k^2 + r^2}{k^2} f$$
,

gehört offendar und namentlich berjenige, wo der Umbrehungskörper fla auf einer horizontalen Gbene bewegt, wo also $\alpha=0$ ist. In diesem Falle werden unsere Gleichungen (r) und (t)

$$\begin{array}{l} u = u_0 - fgt - (w - w_0) \\ w = w_0 - \frac{r^2}{k^2 + r^2} (u - u_0) \end{array} \right\}, \qquad (w. \label{eq:weight}$$

und die erste nimmt fur den anfänglichen Theil der Bewegung, so lange noch eine gleitende Geschwindigkeit vorhanden ift, auch durch Elimination von w — wo die der Gleichung (v) entsprechende Form an:

$$u = u_0 - \frac{k^2 + r^2}{k^2} fgt$$
;

fie zeigt fo, bag u nach einer Zeit t, für welche man hat

$$t_{,}=\frac{k^{2}}{k^{2}+l^{2}}\frac{u_{0}}{fg}\;,$$

Rull wird und Rull bleibt. Während biefer Zeit hat man dann wie oben

$$w=w_0+\frac{r^2}{k^2}fgt;$$

es wird baher am Enbe berfelben

$$w_{\text{\tiny \prime}} = w_0 + \frac{r^2}{k^4 + r^2} u_0 \; , \label{eq:w_0}$$

und mit diefer conftanten Geschwindigeit rollt der Rörper von da an zufolge der zweiten der Gleichungen (v), in welcher nun das Gliedmit u — u. wegfällt, gleichförmig fort.

Wird bem Körper bagegen eine im Sinne ber negativen x gerichtete anfängliche gleitende Geschwindigkeit u. ertheilt, während die wälzende im positiven Sinne gerichtet ift, so daß aber jeme größer ist als diese und daher auch die resultirende Geschwindigkeit — $(u_0 - w_0) = - w_0$ negativ wird, so hat man auch f mit entgegnegestem Zeichen zu nehmen und sindet damit für den Anfang der Bewegung

$$\begin{cases} u = -u_0 + \frac{k^2 + r^2}{k^2} fgt, \\ w = w_0 - \frac{r^2}{k^2} fgt; \end{cases}$$

bie gleitende Geschwindigkeit wird also wieder Rull nach der Beit:

$$t_{r}=\frac{k^{2}}{k^{2}+r^{2}}\frac{u_{0}}{fg},$$

und am Enbe berfelben hat man

$$w_{\text{\tiny r}} = w_{\text{\tiny 0}} - \frac{r^2}{k^2 + r^2} u_{\text{\tiny 0}} \; .$$

Dieser Werth wird negativ, wenn \mathbf{u}_0 , das wir größer als \mathbf{w}_0 vorausgesetht haben, auch größer ist als $\frac{\mathbf{k}^2+\mathbf{r}^2}{\mathbf{r}^2}$ \mathbf{w}_0 , und in diesem Falle
rollt der Körper mit dieser Geschwindigkeit \mathbf{w} , im Sinne der anfäng=
lichen Geschwindigkeit weiter. Ist dagegen

$$-u_0>w_0\quad \text{and}\quad <\frac{k^2+r^2}{r^2}w_0,$$

so bleibt w, positiv, und der Körper muß von der Zeit t, an sich mit der Geschwindigkeit w, im Sinie der positiven x gleichförmig sortbewegen; es muß also auch verher einen Zeitpunkt gegeben haben, we die resultirende Geschwindigkeit V, die anfangs negativ war, Nukt wurde und das Zeichen wechselte; diese Zeit t, folgt aus der Bedingung:

$$\mathbf{v} = \mathbf{u} + \mathbf{w} = -(\mathbf{u}_0 - \mathbf{w}_0) + \mathbf{f} \mathbf{g} \mathbf{t}_w = 0 ,$$

$$\mathbf{t}_w = \frac{\mathbf{u}_0 - \mathbf{w}_0}{\mathbf{f} \mathbf{g}} ,$$

und da biese Zeit kleiner sein muß, als t,, weil bigse, Bedingung nur während dieser Zeit gultig ist, so hat man für das Gintreten bieses Kalles die Bedingung:

$$u_0 - w_0 < \frac{k^2}{k^2 + r^2} u_0$$

ober wie vorher

$$u_0 < \frac{k^2 + r^2}{r^2} w_0 \; .$$

Wie haben bemnach in biesem Falle brei Bewegungen; zuerst eine gleichsförmig verzögerte im Sinne ber negativen x ober ber anfänglichen gleitenden und resultirenden Geschwindigkeit, welche bis zum Ende der Zeit t, dauert und für welche die Gleichungen (x) gelten oder die baraus folgende:

 $\mathbf{V} = - (\mathbf{V_0} - \mathbf{fgt}) . (y.$

Am Ende biefer Zeit t, hat man zufolge ber Gleichungen (x)

$$- u_{\mu} = u_{0} - \frac{k^{2} + r^{2}}{k^{2}} (u_{0} - w_{0}) = \frac{r^{2}}{k^{2}} \left(\frac{k^{2} + r^{2}}{r^{2}} w_{0} - u_{0} \right)$$

$$w_{\mu} = w_{0} - \frac{r^{2}}{k^{2}} (u_{0} - w_{0}) = \frac{r^{2}}{k^{2}} \left(\frac{k^{2} + r^{2}}{r^{2}} w_{0} - u_{0} \right)$$

$$v_{\mu} = u_{\mu} + w_{\mu} = 0$$

Dann folgt eine gleichförmig beschleunigte Bewegung im Sinne ber positiven x vom Ende ber Beit t, bis zum Ende ber Beit t,, für welche fich die Gleichungen ergeben:

$$u = u_{n} + \frac{k^{2} + r^{2}}{k^{2}} fg(t - t_{n})$$

$$w = w_{n} - \frac{r^{2}}{k^{2}} fg(t - t_{n})$$

und woraus nun, da w + u = 0 ift, ...

$$V = fg(1-t_*)$$

als resultirende Geschwindigkeit hervergeht. *) Führt man bann in diese Gleichungen die Werthe von t, and t, ein, mit welchen man

*) Man barf aber nicht gerabezu ans ber Gleichung:

$$\mathbf{V} = -(\mathbf{V}_i - \mathbf{fgt})$$

schließen, daß wenn $V_0=0$ geworden ft, $V=\operatorname{fg}(t-t_n)$ sein muß, da die Reibung wie Bewegung erzeugen kain, wenn die Geschwindigkeit Kull iff ober geworden ift, und diese Gleichung ift falsch, sobald man t>t, numt,

ober überhaupt, wenn
$$w_o =$$
 ober $< \frac{r^2}{k^3 + r^3} u_o$ ift.

$$t_{r}-t_{s}=\frac{1}{fg}\left(w_{0}-\frac{r^{2}}{k^{2}+r^{2}}u_{0}\right)$$

findet, fo erhalt man fur bas Enbe ber Beit t, bie Berthe:

$$\begin{split} u_{,} &= \frac{k^2 + r^2}{k^2} \left(w_0 - \frac{r^2}{k^2 + r^2} u_0 \right) - \frac{r^2}{k^2} \left(\frac{k^2 + r^2}{r^2} w_0 - u_0 \right) = 0 \,, \\ w_{,} &= \frac{r^2}{k^2} \left(\frac{k^2 + r^2}{r^2} w_0 - u_0 \right) - \frac{r^2}{k^2} \left(w_0 - \frac{r^2}{k^2 + r^2} u_0 \right) \,, \\ \Psi_{,} &= w_{,} = w_0 - \frac{r^2}{k^2 + r^2} u_0 \,\,, \end{split}$$

wie oben. Bon da an beginnt endlich die im positiven Sinne fortgebende gleichförmige Bewegung mit der constanten Geschwindigkeit $V_{\star} = v_{\star}$.

In biefer letten Betrachtung ift bie vollständige und ungezwungene Grklarung des bekannten Versuches mit einer Billard-Rugel enthalten, welche durch einen nahe vertical geführten, start tangirenden Schlag mit der Hand fortgetrieben wird und gleichzeitig eine entgegengesetzt wirkende brehende Bewegung erhält und deshalb nach kurzer Zeit mit einer meistens kleineren Geschwindigkeit zurückrollt. Wenn dieser Versuch gelingen soll, so muß nach dem Obigen, da für die Rugel k2 = } r2 ift,

$$\mathbf{w_0}$$
 zwischen $\mathbf{u_0}$ und $\frac{5}{7}\mathbf{u_0}$

liegen. Rehmen wir das Mittel fu, so werben die beiben entgegen= gesetzten Geschwindigkeiten am Ende ber Zeit t.

$$-u_{*} = w_{*} = \frac{1}{2}u_{0}$$
,

und die Rugel rollt vom Enbe ter Zeit t, an mit ber conftanten Ge-

$$\mathbf{V}_{\bullet} = \mathbf{w}_{\bullet} = \frac{1}{7}\mathbf{u}_{0} = \mathbf{V}_{0}$$

fort, ober vielmehr fie wurde fortrollen, wenn teine anbern Biberftanbe vorhanden waren, als die einfache gleitenbe Reibung.

Rimmt man 3. B. u. = g, w. = fg, V. = fg, f = f, so finbet man für bie Dauer ber gleichförmig verzögerten Bewegung

t, = ! Secunde, und ber Weg, welcher im Sinne diefer Bewegung zurudgelegt wird, und fur welchen man die Gleichung:

$$\mathbf{X}_{s} = \mathbf{V}_{0}\mathbf{t}_{s} - \frac{1}{2}\mathbf{f}\mathbf{g}\mathbf{t}_{s}^{2} = \frac{1}{2}\frac{\mathbf{V}_{0}^{2}}{\mathbf{f}\mathbf{g}}$$

erhält, beträgt $\frac{3}{18}g = 0^m$, 30; für die Zeit t, hat man ferner den Werth $\frac{4}{5}$ Secunden = 2t, es dauert also auch die rūdwärts gehende gleichförmig beschlennigte Bewegung $\frac{4}{5}$ Secunde; der entsprechende Weg ist ebenfalls gleich 0^m , 30, und da auch $V_{\bullet} = V_{\bullet}$ ist, so kommt die Rugel an dem Orte, von dem sie nach der Rechten hin fortgetrieben wurde, nach $\frac{4}{5}$ Secunde mit der anfänglichen Geschwindigkeit wieder an und rollt mit dieser Geschwindigkeit nach der Linken hin gleichsörmig weiter.

:

Wenn endlich we gerade gleich $\frac{r^2}{k^2+r^2}$ we und wie bisher der uo dem Sinne nach entgegengesest ift, so wird w gleichzeitig mit u und W Rull; der Bewegte kommt baher in diesem Falle nach der Zeit $t_{*}=t_{*}$ zur Ruhe, wie ein Körper, welcher nur gleiten kann.

Alle diese Ergebnisse stehen in bester Uebereinstimmung mit der Grefahrung und folgen, wie man sieht, ungezwungen aus unsern Gleichungen (q) und (s), oder allgemeiner betrachtet, aus den Gleichungen (147) und (148), während die Anwendung der Gleichungen (143) und (144) für die Fälle, wo tang $\alpha < \frac{k^2 + r^2}{k^2}$ f ift, nur mittels unrichtiger oder ungerechtfertigter Annahmen oder künstlicher Wendungen zu den oden erhaltenen Ergebnissen sührt, wie es in Betress der von Poisson, frn. Prosessor Burg und frn. Dr. Broch gegebenen Aufslöungen unserer Lesten Aufgabe der Fall ist. *)

Potison hat in seiner Truits do macamiquo, II, §. 464 insbesondere die Bewegung einer Augel auf einer horizontalen Edene untersucht oder viels mehr besvochen, da die von ihm angegebenen Gesche dieser Bewegung ans den von ihm zu Grunde gelegten Gleichungen (d) pag. 251, welche sich abrigens special nur auf den digen Full mit der Billard-Angel dez ziehen, nicht streng hervorgehen. Dan während zuerst diese Gleichungen (d) als die urspränglichen erschen, und der Werth von v (unserm u entsprechend) als eine Folge derseben, so werden nachher ungeschet die Werthe von dx und wah dem von v bestimmt. Wenn aber, wie es der Angenschein lehrt, die Werthe ion dx und w nicht für alle Werthe Decker, handuch der Nechanit II.

III. Relative Bewegung eines festen Spftems.

S. 221.

Werfen wir endlich noch einen Blid auf die relative Bewegung eines festen Systems ober auf diejenige Bewegung, welche ein festes System für einen Beobachter zu haben scheint, der selbst in Bewegung begriffen ist. — Wir werden dazu wieder wie im letten Rapitel des ersten Buches ein Coordinatensystem der ξ , η , ζ annehmen, gegen welches der Beodachter eine unveränderliche Lage behält, und die Bewegung des festen Systems auf dieses neue in Bewegung begriffene Coordinatensystem beziehen. Es wird dann sogleich einleuchten, daß die Gleichungen (136) für die fortschreitende Bewegung des sesten Systems oder des Mittelpunktes seiner Masse durch eine Reihe ähnlicher Umwandslungen, wie sie in dem genannten Kapitel des ersten Buches vorgenommen

von t richtig find, wie darf man annehmen, daß ber barans abgeleitete Ausbruck für v richtig sei, und wenn, wie Boisson Seite 252 sagt, die in ben Schwerpunkt versehte Reibung es ift, welche die Billards. Augel gegen den Ort, von dem ste ausgegangen, zurückführt, so ist barnach nicht einzusehen, warum diese Kraft nicht auch ferner wirft und die Bewegung in dieser Richtung fort und fort baschleunigt. Endlich solgt aus der Bedingung v = 0 wohl

$$\frac{dx}{dt} = -c\omega,$$

aber es ist nirgends ein analytischer Ginnb zu entbeiten, warum biese Geschwindigkeiten constant werden; jene Bedingung bestimmt vielmehr mit dem Gleichungen (b) verbunden ame einen einzigen Werth für t oder einen Betipunkt, wo sie erfällt ift, aber darüber hluans gar nichts. — hr. Prosesson Burg und hr. Dr. Broch haben, der extere in dem "Supplement zum Compendium der populären Mechanit," Ausgabe 51, der letztere in seinem "Lehrduch der Mechanit," I. Abtheilung, L. 129, die Bewegung einer Rugel oder eines Chlinders auf der geneigten Ebenn behandelt und sich zu der Annahme genötigt geschen, der erstere, das in allen Fällen, wo eang a moder: If ist, kona mit siene genommen werden könne, der letztere, das die Reibung k oder Knahme, welche nur dadurch gerechtseitigt wird, daß sie die Unersuchung mit der Ersahrung in Uebereins stimmung bringt, der letzter zu einer Annahme, welche nur dadurch gerechtseitigt wird, daß sie bie Unersuchung mit der Ersahrung in Uebereins stimmung bringt, der letzter zu einer ganzlich unrichtigen.

wurden, für die relative Bewegung biefes Punttes brei den Gleichungen (112) (8. 119. bafelbst) entsprechenbe:

$$\mathbf{M} \frac{\mathrm{d}^2 \xi_i}{\mathrm{d} t^2} = \mathbf{Z} + \mathbf{F} \cos \mathbf{I}'$$

$$\mathbf{M} \frac{\mathrm{d}^2 \eta_i}{\mathrm{d} t^2} = \mathbf{H} + \mathbf{F} \cos \mathbf{m}'$$

$$\mathbf{M} \frac{\mathrm{d}^2 \zeta_i}{\mathrm{d} t^2} = \mathbf{Z} + \mathbf{F} \cos \mathbf{n}'$$
(149.

geben werben, worin nun ξ , η , ζ , die Coordinaten des Mittelpunktes ber Masse in Bezug auf die Coordinatenachsen der ξ , η , ζ bedeuten, Ξ , H, Z die entsprechenden Componenten einer fördernden Resultirenden R_{ξ} vorstellen, welche aus der fördernden Resultirenden R aller an dem Spstem thätigen Kräfte und den in entgegengesetztem Sinne genommenen Kräften R_1 und R_2 entsteht, durch die der Mittelpunkt der Masse dieselbe Bewegung erhalten kann wie ein Bunkt von gleicher Masse, der mit dem deweglichen Coordinatenspstem sest verbunden ist, und worin F eine Kraft ausdrückt, welche in jedem Augenblicke die Bewegungsgröße $2M \varphi V_{\xi}$ ein θ in der Sinheit der Zeit zu erzeugen vermag (I. Buch, ξ . 119). Es gelten demnach wieder alle Gesehe für die relative Bewegung eines materiellen Punktes auch für die relative fortschreitende Bewegung eines seines sesten Systems oder des Mitzelpunktes seiner Masse.

Bas endlich noch die relative drehende Bewegung eines festen Spstems betrifft, so wird man aus der Form der Gleichungen (137) und aus den Umwandlungen, durch welche dieselben in §. 204 abgeleitet wurden, sogleich schließen, daß diese Gleichungen in Bezug auf ein mit dem Beobachter parallel zu festen Achsen fortschreitendes Coordinatenspstem unverändert bleiben, daß also auch die relative brehende Bewegung eines sesten Spstems um seinen Mittelpunkt in Bezug auf ein parallel fortschreitendes Coordinaten= Spstem bieselbe ist, wie die absoluse brehende Bewegung.

Besits bagegen bas mit dem Bybachter bewegliche Coordinaten= System auch eine gegebene brehende Ewegung in Bezug auf die sesten Achsen, so können durch die bekannter Gesetz oder die Bedingungen berselben die Winkel θ ,, ω ,, ψ , welche die beweglichen Achsen mit den sesten am Ende der Zeit t bilden, in Function dieser letzern Beränder= lichen ausgebrückt werden, und der einfachste Weg zur Bestimmung der

relativen brehenden Bewegung eines festen Sthund um den Mitteipunkt seiner Masse in Bezug auf ein sich brehendes Coordinatenspstem wird darin bestehen, zuerst durch die Gleichungen (138) und (129) die Winkelgeschwindigkeiten p, q, v um seine natürlichen Drehungsachsen in Function der Winkel g, ψ , ω , durch welche die Lage dieser Achsen gegen ein sestes Coordinatenspstem bestimmt wird, und dann diese seihe in Function der Zeit t auszudrücken, b. h. die Gesehe der ab soluten brehenden Bewegung des Systems um seinen Mittelpunkt darzustellen. Sind dann g, g, g, g die Winkel, darch welche die Lage dieser natürlichen Drehungsachsen in Bezug auf die beweglichen Coordinatenachsen seitgestellt werden sol, so hat man einsach

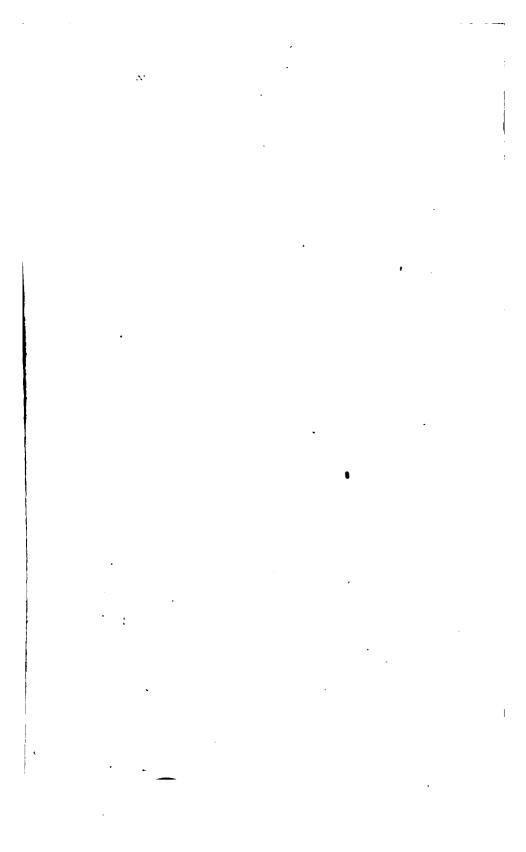
$$\theta' = \theta - \theta$$
, $\psi' = \psi - \psi$, $\omega' = \omega - \omega$,

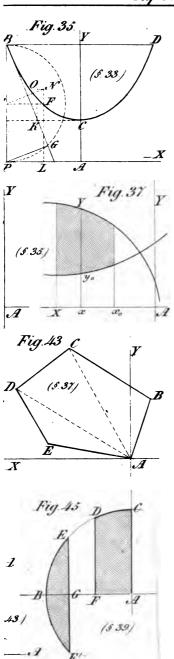
und wenn daraus auch die zulest genannten Winkel in Function der Beit t abgeleitet sind, so kann man mittels ihrer wieder umgekehrt die relativen Winkelgeschwindigkeiten p', q', r' nm die drei Hauptachsen im Mittelpunkte aus den Gleichungen (129) berechnen, womtt die Gesetz der relativen drehenden Bewegung bekannt sein werben.

Diese relative brehende Bewegung eines festen Systems hat inbessen bis jest für die Anwendung so wenig Interesse, daß ich mich begnügen muß, die Untersuchung derselben hiemit angedeutet zu haben.

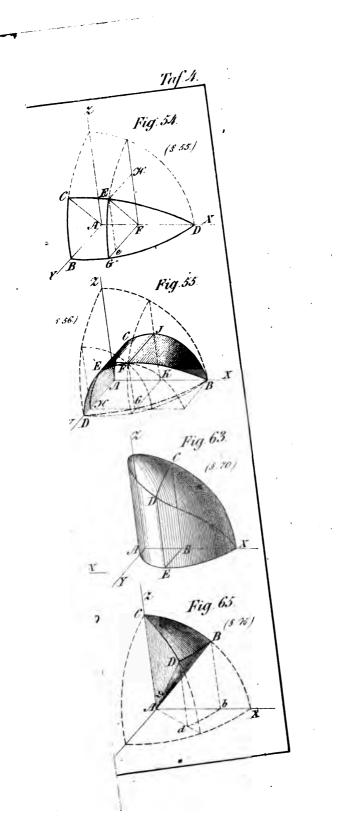
Taf.1. Fig. 5.

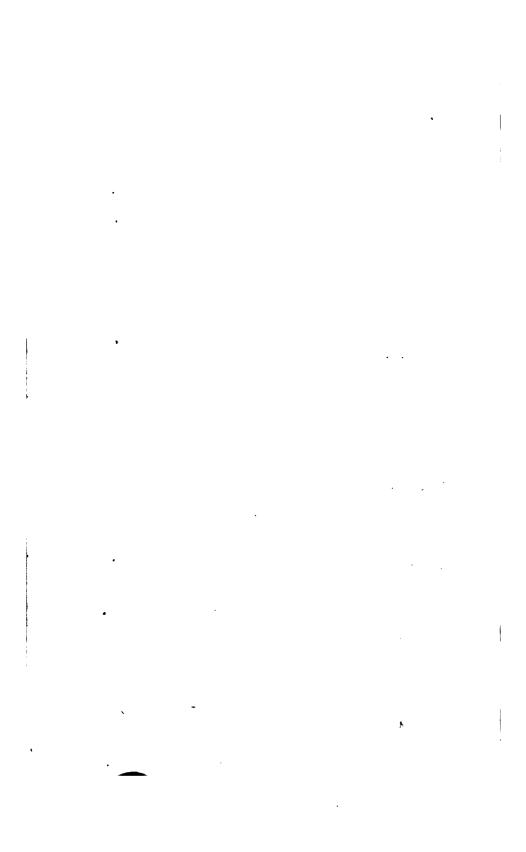
• .



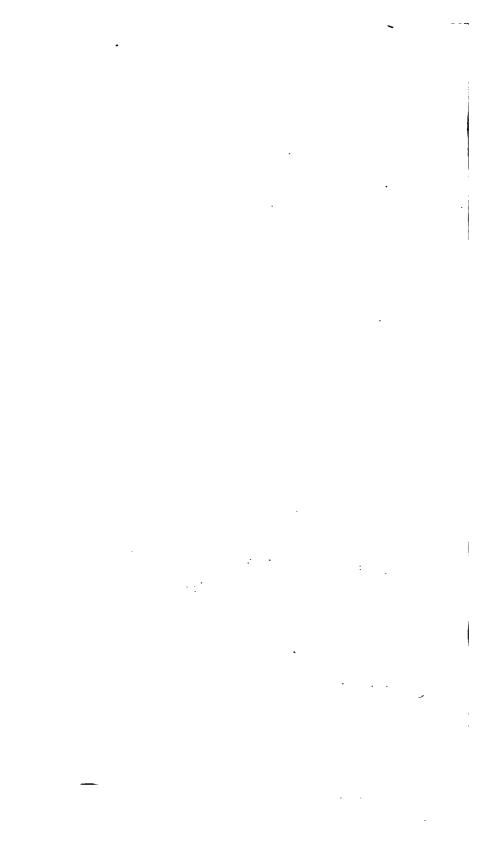


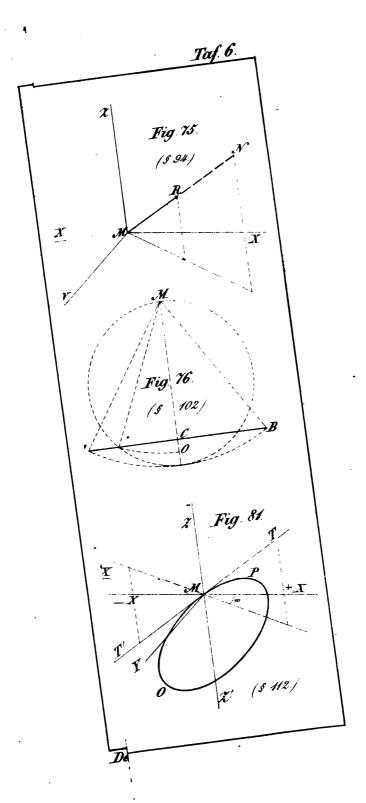
, ! | **;** • . .





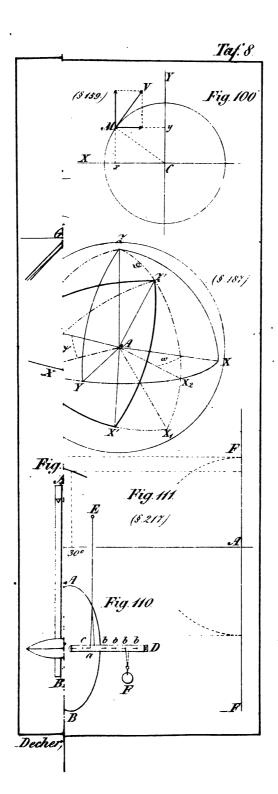
Taf.5. X







. •



. .